PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2002-288955

(43) Date of publication of application: 04.10.2002

(51)Int.Cl.

G11B 21/10 G05D 3/00 G05D 3/12 G11B 5/596 G11B 21/21

(21)Application number: 2001-089475

(71)Applicant : MATSUSHITA ELECTRIC IND CO

(22)Date of filing:

27.03.2001

(72)Inventor: TAKASO HIROSHI

KUWAJIMA HIDEKI

LTD

(54) HEAD POSITIONING DEVICE, HEAD POSITIONING CONTROL METHOD, HEAD POSITIONING CONTROL PROGRAM, RECORDING MEDIUM RECORDED WITH HEAD POSITIONING CONTROL PROGRAM AND DISK APPARATUS USING THEM

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To realize a head positioning control means for a disk apparatus using a dual actuator by which the positioning control of a head is attained by a stable operation even when being affected by frictional force based on static friction of a coarse adjustment actuator.

SOLUTION: The head positioning control means is provided with a fine adjustment control part 162 to control positioning of the head by controlling displacement of a fine adjustment actuator 52 based on a positional error signal and a coarse adjustment control part 161 to control the positioning of the head by a relative displacement signal corresponding to the displacement quantity of the fine adjustment actuator 52 the coarse adjustment control part 161 has a nonlinear transformer 18 having nonlinear characteristics by which the relative displacement signal is amplified with a larger gain in comparison with the case when amplitude of the relative displacement signal is large

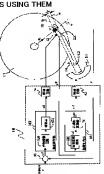
when the amplitude is small and performs the positioning of the head by the coarse adjustment actuator 51 based on its transformed output signal.

I EGAL STATUS

25.03.2002 [Date of request for examination] Date of sending the examiner's decision of 17.05.2005

rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]



(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号 特:期2002-288955

(P2002-288955A) (43)公開日 平成14年10月4日(2002.10.4)

(51) Int.Cl.7		識別記号	F I			テーマコート (参考)		
G11B	21/10			C11B	21/10		N	5 D 0 4 2
							R	5D059
G 0 5 D	3/00			C 0 5 D	3/00		H	5 D 0 9 6
	3/12	305			3/12		305E	5 H 3 O 3
G11B	5/596			C11B	5/596			
			客查請求	有 跳	求項の数15	OL	(全%頁)	最終頁に続く

(21)出顧番号 特職2001-89475(P2001-89475)

平成13年3月27日(2001.3.27)

(71)出版人 000005821 松下電器産業株式会社

大阪府門真市大字門真1006番地

(72)発明者 高祖 洋

大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器

産業株式会社内

(72)発明者 桑島 秀樹

大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器

産業株式会社内

(74)代理人 10009/445

弁理士 岩橋 文雄 (外2名)

最終質に続く

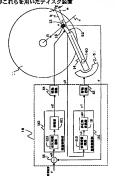
(54) [発明の名称] ヘッド位置決め装置、ヘッド位置決め制御プログラム、ヘッド位置決め制御プログラム、ヘッド位置決め制御プログラムを記録した記録性体、およびこれらを用いたディスク装置

(57)【要約】

(22) 出顧日

【課題】 租動アクチュエータの静止摩擦に基づく摩擦 力の影響を受けても、安定で動作でヘッド位置決め制御 が可能な、二重アクチュエータを用いたディスク装置の ヘッド位置決め制御手段を実現する。

【解決手段】 位置誤差信号に基づいて競動アクチュエ 中夕520次位を制御することでへッド位置決め制御を する説動制御部162と、微動アクチュエーク520次 位量に対応した相対安位信号によりヘッド位置決め制御 をする粗動制御部161とを信義、粗動制御部161 は、相対安位信号の振幅が小さいときには振幅が大きい ときに比べて大きなゲインで、相対安位信号が増幅され る非線形料性を持った非核形突強房18を有し、その変 頻出力信号に基づいて粗動アクチュエーク51によるヘ ッド位置決めをおこなう。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 ディスク状の記録媒体に情報の記録再生 をおこなうヘッドを搭載し、前記ヘッドの微細な位置決 めをおこなう微動アクチュエータと、

前記微動アクチュエータを搭載したヘッド支持機構を移動させ、前記ヘッドの粗い位置決めをおこなう粗動アクチュエータと

前記微動アクチュエータの変位、および前記粗動アクチュエータによる前記ヘッドの移動を制御する制御部とを 具備1.

前記制御部は、

前記ヘッドを目標位置に位置決めするための前記目標位置と前記ヘッドの現在位置間の距離である位置誤差に基づいて、前記磁動アクチュエータの変位を制御し、

前記微動アクチュエータの変位量に対応した値を相対変位値として検出し、

前記相対変位値の絶対値が小さいときには、前記相対変 位値の絶対値が大きいときに比べて大きなゲインで前記 相対変位値を非線形変換し、

前記非線形変換した結果に基づいて、前記粗動アクチュ エータによる前記ヘッドの移動を制御するヘッド位置決 が制御機能を有することを特徴とするヘッド位置決め装 が制御機能を有することを特徴とするヘッド位置決め装

【請求項2】 前記制制部は、前記へッドを前記目標位 温に位置がめするための目形位置信号と前記へッドにす う再生された前記録域体上のサーボ情報からのペッド 位置信号との差分を位置誘差信号として入力し、前記位 置誤差信号に基づいて、前記位動アクテュエータの変位 を制御する被動物部をと、

前記做動アクチュエータの変位量に対応した相対変位信 号を入力し、前記粗動アクチュエータによる前記ヘッド の移動を制御する粗動制御部とを備え、

前記知動制御部は

前記相対変位信号を変換入力信号とし、前記変換入力信 号の振幅が小さいときには、前記変換入力信号の振幅が 大きいときに比べて大きなゲインで前記変換入力信号が 増幅された結果を変換出力信号とする非線形物性を持っ た非線形変換器を有し、

前記変換出力信号に基づいて、前記粗動アクチュエータ による前記ヘッドの移動を制御することを特徴とする諸 求項1計載のヘッド位置決め装置。

【請求項3】 前記期解部は、前記へッドを前記目標位置に位置決めするための目標位置データと前記へッドに より再生された前記記録媒体上のサーボ情報からのヘッド位置データとの差分を位置高差データとして入力し、前記位置派差データに基づいて、前記微動アクチュエータの変位を削する微動制的部を、

前記微動アクチュエータの変位量に対応した相対変位データを入力し、前記粗動アクチュエータによる前記ペッドの移動を制御する粗動制御部とを備え、

前記粗動制御部は、

前記相対変位データを変換入力データとし、前記変換入 力データの絶対値が小さいときには、前記変換入力データの絶対値が小さいときに比べて大きな乗数で前記変換 人力データが乗算された前記乗算の結果を変換出力デー タとする非線形物性を持った非線形変換器を有し、

前記変換出力データに基づいて、前記租動アクチュエー タによる前記ヘッドの移動を制御することを特徴とする 請求項1計載のヘッド位置決め装置。

【請求項4】 前記制御部は、前記微動アクチュエータ および前記粗動アクチュエータを制御可能なマイクロプ ロセッサと、

前記マイクロプロセッサを動作させるためのプログラム を格納するメモリと、

前記マイクロプロセッサを動作させるための前記プログ ラムとを備え、

前記プログラムは、前記マイクロプロセッサが前記プログラムを読み取って実行することにより、前記へッド位 置決め制御機能を実現させるヘッド位置決め制御プログ ラムを有することを特徴とする請求項1記載のヘッド位 圏決め終署。

【請求項5】 前記ヘッド位置決め制御プログラムは、 前記マイクロプロセッサを。

前記へッドを前記目標位置に位置決めするための目標位置データと前記へッドにより再生された前記記録媒体上 のサーボ情報からのヘッド位置データとの差分を位置洗 差データとし、前記位置脱差データと基づいて、前記数 動アクチュエータの変位の相様をおこなう数動制制デー タを導出し、前記級動制属データに基づいて前記級効ア クチュエータを駆動する微動制御手段。

前記機動アクチュエータの変位量に対応したデータを相 対変位データとし、前記程対変位データを変換入力デー タとし、前記空機入力データの絶対値が小さいときに は、前記変換入力データの絶対値が大きいときに比べて 大きな乗をで前記変換入力データが乗算された前記乗算 の結果を変換出力データとする非線形特性を持った非線 形変換手段、

前記受触出カデータに基づいて、前記理動アクチュエー タによる前記へッドの移動を制御する粗動制御データを 場出し、前記理動制御データに基づいて前記理動ククチ ュエータを駆動する粗動制御手段、として機能させるた めのヘッド位置決め制御プログラムであることを特徴と する請求項(名記載のヘッド位置決め接近、

【請求項6】 前記ヘッド位置決め制御プログラムは、 前記マイクロプロセッサに、

前記へッドを前記目標位置に位置決めするための目標位 置データと前記へッドにより再生された前記記録媒体上 のサーボ情報からのヘッド位置データとの差分を位置誤 差データとするステップと、

前記位置誤差データに基づいて、前記微動アクチュエー

タの変位を制御する微動制御データを導出するステップ

前記微動制御データに基づいて前記微動アクチュエータ を駆動するステップと、

前記微動アクチュエータの変位量に対応した相対変位デ ータを入力するステップと、

前記相対変位データを変換人力データとし、前記変換入 カデータの絶対値が小さいときには、前記変換入力デー タの絶対値が大きいときに比べて大きな乗数で前記変換 入力データが乗算された前記乗算の結果を変換出力デー タとする非縁形特性を持った非縁形変換をおこなうステ ップと、

前記変換出力データに基づいて前記和動アクチュエータ を駆動するステップとを実行させるためのヘッド位置決 め制制プログラムであることを特徴とする請求項4記載 のヘッド付置法め装置。

【請求項7】 ディスク状の記録媒体に情報の記録再生をおこなうヘッドを搭載し、前記ヘッドの微細な位置決めをおこなう微動アクチュエータと、

前記微動アクチュエータを搭載したヘッド支持機構を移 動させ、前記ヘッドの粗い位置決めをおこなう粗動アク チュエータと、

前記微動アクチュエータの変位、および前記粗動アクチ ュエータによる前記ヘッドの移動を制御する制御部とを 具備したヘッド位置決め装置を制御するプログラムであ って.

前記制御部を、

前記へッドを目標位置に位置決めするための目標位置デ ータと前記へッドにより再生された前記記録域株一 一水情報からのヘッド位置データとの差分を位置跳差デ ータとし、前記位置訊差データに基づいて、前記微動ア クチュエータの変位の制御をおこなう微動制御データを 滞出し、前記微動制御データに基づいて前記微動アクチ ュエータを短動する微動制御手段、

前記職動アクチュエータの変位量に対応したデータを相 対変位データとし、前記相対変位データを変換入力デー タとし、前記変換入力データの絶対値が小さいときに は、前記変換入力データの絶対値が大さいときに比べて 大きな乗数で前記変換入力データが乗算された前記乗算 の結果を変換出力データとする非線形特性を持った非線 彩変地系形

前記変換出力データに基づいて、前記程動アクチュエータによる前記へッドの移動を例如する粗動制御データを 導出し、前記粗動制御データに基づいて前記粗動アクチ ュエータを駆動する粗動制御手段、として機能させるためのヘッド位置決め制御プログラム。

【請求項8】 ディスク状の記録媒体に情報の記録再生 をおこなうヘッドを搭載し、前記ヘッドの微細な位置決 めをおこなう微動アクチュエータと、

前記微動アクチュエータを搭載したヘッド支持機構を移

動させ、前記ヘッドの粗い位置決めをおこなう粗動アク チュエータと、

前記微動アクチュエータの変位、および前記報動アクチ ュエータによる前記へッドの移動を制御する制御部とを 具備したヘッド位置決め装置を制御する方法であって、 前記制御部が

前記へッドを目標位置に位置決めするための目標位置デ ータと前記へッドにより再生された前記記録媒体上のサ ーボ情報からのヘッド位置データとの差分を位置誤差デ ータとするステップと、

前記位置誤差データに基づいて前記微動アクチュエータ の変位を制御する微動制御データを導出するステップ

前記微動制御データに基づいて前記微動アクチュエータ を駆動するステップと、

前記微動アクチュエータの変位量に対応した相対変位デ ータを入力するステップと

前記相対変位データを変換入力データとし、前記変換入 カデータの絶対値が小さいときには、前記変換入力 の絶対値が大きいときに比べて大きな乗数で前記変換 入力データが乗算された前記乗算の結果を変換出力デー タとする非線形特性を持った非線形変換をおこなうステ コアレ

前記変換出力データに基づいて前記粗動アクチュエータ を駆動するステップとを実行することを特徴とするヘッ ド位置決め制御方法。

【請求項9】 請求項8に記載のヘッド位置決め制御方法を実行させるためのヘッド位置決め制御プログラム。 【請求項10】 請求項7または請求項9に記載のヘッド位置決め制御プログラムを記録した領域を有する機械 読み取り可能な記録程度

【請求項11】 ディスク状の記録媒体に情報の記録再 生をおこなうヘッドを搭載し、前記ヘッドの微細な位置 決めをおこなう微動アクチュエータと、

前記微動アクチュエータを搭載したヘッド支持機構を移 動させ、前記ヘッドの粗い位置決めをおこなう粗動アク チュエータと、

前記微動アクチュエータの変位、および前記粗動アクチュエータによる前記ヘッドの移動を制御する制御部とを 備え。

前記制御部は、

前記徴動アクチュエータおよび前記租動アクチュエータ を制御可能なマイクロプロセッサと、

入力データを変換入力データとして入力し、前記変換入 カデータの絶対値が小さいときには、前記変換入力デー の絶対値が大きいときに比べて大きな乗扱で前記変換 入力データが乗算された前記乗算の結果を変換出力デー タとする手線形物性を持った非線形変換デーブルと、 前記マイクロプロセッサを動作させるためのプログラム を格納するメモリと、 前記マイクロプロセッサを動作させるための前記プログ ラムとを備え、

前記プログラムは、

前記マイクロプロセッサが前記プログラムを読み取って 実行することにより、

前記制御部を、

前記微動アクチュエータの変位量に対応したデータを相 対変位データとし、前記相対変位データを前記変換入力 データとし、前記非線形変換テーブルで変換した結果を 変換出力データとする非線形変換手段、

前記案執出力データに基づいて、前記租動アクチュエー 今による前記へッドの移動を制御する租動制御データを 導出し、前定租動制御デークに基づいて前ご租動アクチ ュエータを駆動する租動制御デル、として機能させるへ ッド位置決め制御プログラムを有することを特徴とする ヘッド位置決め検置。

【請求項12】 請求項1、2、3、4、5、6、および11のいずれか一項に記載のヘッド位置決め装置を具備したディスク装置。

【請求項13】 請求項8に記載のヘッド位置決め制御 方法を用いたディスク装置。 【請求項14】 請求項すまたは請求項9に記載のヘッ ド位置決分制制プログラムを具備したディスク装置。 【請求項15】 請求項10記載の記録媒体を具備した ディスク装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

(発明の属する技術分野)本発明は、磁気ディスク装置、光ディスク装置などの情報記録再生装置において、 工館構造のアクネエアのを有するへ、ド位置決め製 置、ヘッド位置決め制御アログラム、ヘッド位置決め割削プロ プラム、ヘッド位置決め削削アログラムを記録とた記録 採体、およびこれを用いたディスク装置に関する。

[0002]

【従来の技術】近年、マルチメディアの進度に伴って不 目標位置に高速にヘッドの位置決めをおこない、大容 の映盤情報、声時情報、文学情報とどを高速で記録再生 する高記録密度のディスク装置が、市場から強く要請さ れており、ヘッドの高速高精度な位置が必対病が権々援 来されている。このような高速高精度の位置決めを達成 する技術として、主要な駆動機構と、補助の駆動機構と の、二つの駆動機構を互いに協働させてサーボ制御する 方法が注目されている。 [0003]主要な駆動機構は、ボイスゴイルモータな どにより、ディスク装置本体に取り付けられた回転軸を 中心に、ヘッド支持機構を回転させることで、ヘッド支 持機構、ヘッドおよびヘッドスライグを動かす。主要な 駆動機構は、主としてシーク動作や複数のトラックジャ シブなどの大手移動のために使用される。

【0004】補助の駆動機構は、ビエゾ素子などにより、主要な駆動機構の先端部で、可動範囲は狭いが広帯 域に制御され、ヘッドおよびヘッドスライタを駆動する。補助の駆動機構は、主としてトラック追使や1トラックジャンアなどの高速で強小な位置決めをおこなうために使用される。

【0005】主要な駆動機構と補助の駆動機構とを有す る二重構造の機構部を、一般に二重アクチュエータ、あ るいはピギーバックアクチュエータと呼び、主要な駆動 機構を粗動アクチュエータ、補助の駆動機構を銃動アク チュエータと呼ぶ。

【0006】従来のディスク装置においては、ヘッドを 移動させる手段としてボイスコイルモータ(以下VDFVCM と呼ぶ)のみを利用したアクチュエータが一般りに用い られていた。しかし、数千、数万のトラックを横切って ヘッドを高速に移動させるためのアクチュエータで、1 トラックの数十分の1といって捕獲。でヘッドの位置、決め 制御をおこなわせるには限界がある。このため、前述し たように、ディスク設置において、VCMを駆動手段と たように、ディスク設置において、VCMを駆動手段と 様上に、さらに厳動アクチュエータとして、制御電圧に よりピコン第子を凝動が電とピエゾアクチュエータ を、VCMと振動の電処でイクロアク・エエータ を XOMと振動の電処でイクロアク・エエータ を括載した、二重アクチュエータによるヘッド位置決め 制御システムが提案されている(例えば、特問平10-255418サ公報)。

【0007】特にピエゾ素子は、圧電効果と逆圧電効果の両関態を併せ持っている。すなわち、制御電圧による
水寸を利用した機かな変位により発生する電圧を利用して酸小な変位量を検出 電圧として検出することができる。このため、この両機 能を利用したセルフセンシングアクチェエータと呼ばれるアクチュエータ制御手法も提案されている(例えば、日本機様学会衛文集64巻624号、2931~293 (1998) 「仮里グリンジ回路と基づくセルフセンシング・アクチュエータを用いたはりの軌締制力」

【0008】また、粗動アクチュエークで駆動されるヘッド支持機構上に、さらに微動アクチュエータとしてビン学機構進し、ビング業子の圧破効果を達圧吸効果の両機能を利用して高速高模能なヘッド位置決め傾倒が可能な二重アクチュエータ制御手法も提案されている(例えば、特別組つ 0-35383号分報)。

【0009】以下、従来の二重アクチュエータを有する

ディスク装置について、図面を参照しながら説明する。 【0010】図13は、従来例としての磁気ディスク装 署におけるヘッド位置決め装置の構成を示す構成図であ る。図13において、ディスク状の記録媒体の1つであ る磁気ディスク11 (以下ディスクと呼ぶ) に情報の記 録再生をおこなう磁気ヘッド12(以下ヘッドと呼ぶ) は、ヘッドスライダ13の先端に一体的に形成されてい る。ヘッドスライダ13は、微動アクチュエータ52の 先端に搭載され、さらに微動アクチュエータ52はヘッ ド支持機構14の先端部に連結されている。 ヘッド支持 機構14は、磁気ディスク装置本体に設けた回転軸14 ○を中心として粗動アクチュエータ51により駆動さ れ、微動アクチュエータ52と協働してヘッド12の位 置決めをおこなう。粗動アクチュエータ51は、ボイス コイルモータなどによりヘッド支持機構14を回転させ ることで、先端のヘッド12を動かし、主としてシーク 動作や複数のトラックジャンプなどの大移動のために使 用される。一方、微動アクチュエータ52は、ピエゾ素 子の変位などにより、可動範囲は狭いが広帯域な位置制 御をすることで、先端のヘッド12を動かし、主として トラック追従や1トラックのジャンプなどの高速で微小 な付置決めに使用される。

【〇〇11】また、本従来例での位置決め機構は、制御 回路で構成された制御部96からの制御信号に基づいて 駆動され位置決めする。図13において、微動アクチュ エータ52は、微動制御部92の微動制御信号u2に基 づく駆動回路64からの駆動信号により、ヘッド支持機 構14の先端側に搭載されたヘッド12が、ヘッド支持 機構14の延長上である中心位置から、微小な変位をす るように制御される。粗動アクチュエータ51は、粗動 制御部91の粗動制御信号u1に基づく駆動回路63か らの駆動信号により、目標トラックまでヘッド12を含 むヘッド支持機構14を移動させる。微動制御部92は 微動アクチュエータ52を制御するため、粗動制御部9 1は粗動アクチュエータ51を制御するため、それぞ れ、所定の周波数特性と位相特性が位相補償回路91 0、および920により、所定のゲインが増幅器91 および921によりあらかじめ設定されている。 【0012】微動アクチュエータ52の先端に取り付け られたヘッド12は、ディスク11上にあらかじめ記録 されたサーボ情報より、ヘッド12の現在位置を示すへ ッド位置信号yを読み取る。このヘッド位置信号yは、 粗動アクチュエータ51によるヘッド支持機構14の延 長上の中心位置Y1と、微動アクチュエータ52による 中心位置Y1からヘッド位置までの変位量Y2とを、加 算した位置Yに対応した信号である。ヘッド位置信号y は、目標トラックである目標位置Rまで移動させるため に指示された目標位置信号 r より減算器 9 5 によって減 算され、位置誤差信号 e 2として出力される。この位置 誤差信号 e 2は、微動制御部 9 2に入力され、微動アク チュエータ52が位置制制される。一方、微動アクチュ エータ52による中心位置Y1からヘッド位置Yまでの 変位量Y2は、前述したようなピエソ素子等を用いた場 合に検出可能である。ここでは、微動アクチュエータ5 2の実際の換止を位置の変位をドン2を相対変位信号y2 として検出している。この相対変位信号y2は、粗動制 側部91に入力され、粗動アクチュエータ51が制御さ れる。

【0013】このような構成により、目標トラックに向けてトラック間の移動動作をおこなうシーク動作モードと、目標トラックの中心にヘッドを追従させるフォロイング動作モードに対して位置制御がおこなわれる。

[0014]本転集例では、位置誤差信号・2に応じて 能動アクチュエータ52を制御し、微動アクチュエータ 52の実位量Y2を検出した相対変位信号ッ2に応じ て、粗動アクチュエータ51を制酵することで、微動ア クチュエータ52 粗動アクチュエータ51が協働して トラック間の解動およびトラック追促動作をおこなって

【0015】以上のような構成によれば、シーク動作などによりヘッドが目標トラックに達したとき、観動アク ナニエータ52変位量子2が、常にゼロとなるように ヘッド位置決め制御ができる。よって、フォロイング動作のようなトラック造従動作においては、常に晩動アク キュエータ52次度位量子2が仕むを中心とした、最も 安定した状態でトラック追従動作をおこなうことができる。このため、微動アクチュエータ52が変位した状態でトラック追従動作をおこなうようなことがないため、微動アクチュエータ52が動作範囲を超えてしまい。制御不能になって異常発振するようなことを防止できる。この大きないため、

[0016]

【発明が解決しようとする課題』しかしながら、従来例 で示した二重アクチュエータの構成では、ヘッド位置決 め制御において、粗動アクチェエータ510幹止摩擦に 基づく摩擦力の影響を考慮してないため、円滑な移動操 作が困難となったり、サーボ制御が正確におこなわれな いは解析を1ともいい問題を有していた。

 づく摩擦力を越える駆動力が必要である。また、ヘッド 支持機構14の移動が開始された後は、回転軸140と ヘッド支持機構14との間には、動摩擦に基づく摩擦力 が作用する。一般的に、ヘッド支持機構14のような可 動部を移動させるためには、静止摩擦は動摩擦と比較し て、より大きな駆動力を必要とする。

【0018】このため、このような回転軸140を用い た移動操作をおこなう機構においては、静止摩擦と動摩 擦との差異により、円滑な移動操作が困難となり、サー ボ制御が正確におこなわれない可能性がある。このよう た静止摩擦と動摩擦とに対する課題は、従来例で示した 磁気ディスク装置に限らず光ディスク装置でも同様の課 題を有していた(例えば、特開平9-312026号公 報).

【0019】以下、図13に示す従来例で、回転軸14 ○に静止摩擦が作用する動作について説明する。例え ば、目標位置信号ェで指示された目標トラックまでの位 置制御は次のような動作によりおこなわれる。まず、目 標トラックが指示されると、現在位置を示すヘッド位置 信号ッと目標位置信号すとの差が生じ、この差は位置誤 差信号e2と1.で微動制御部92に入力される。微動制 御部92は応答性が速いため、微動アクチュエータ52 が目標トラック方向に変位する。また、微動アクチュエ - タ52の変位量Y2は相対変位信号y2として検出さ れ、粗動制御部91に入力される。しかし、静止摩擦が 牛じると、ヘッド支持機構14の移動時に比べて、より 大きな駆動力が必要となる。このため、長距離間のシー ク動作の場合は、粗動制御部91の出力が静止摩擦力を 越える駆動力となるまで、時間の遅れを伴ってシーク動 作が開始される。一方、短距離間のシーク動作や、フォ ロイング動作の場合、微動アクチュエータ52の変位量 はあまり大きくならない。このため、静止摩擦力が大き いと、粗動制御部91の出力は静止摩擦力を越える駆動 力とまで大きくならず、ヘッド支持機構14は静止した 状態を継続することとなる。このような状態になると、 微動アクチュエータ52は、目標トラック方向への変位 と、その結果位置誤差信号 e 2 が小さくなったためによ る変位量ゼロ方向への変位とを繰り返す発振状態や、意 図しない位置へ変位した状態となるなどの不都合を生じ

【0020】このような問題を解決するため、回転軸1 40に摩擦の小さい軸受けを用いることである程度解決 することが可能であるが、経年変化などによる摩擦まで 対応することは難しく、機構部品のコストがかかるなど の問題がある。さらに、携帯端末用など小型化するに伴 い、摩擦の影響は無視できなくなり、機構的な対応では 限度があった。これに対して、サーボ制御系の工夫によ り、この摩擦を補償する方式が提案されている。従来例 に示すような二重アクチュエータに限定されるものでは ないが、摩擦力推定器を利用した方法(例えば、特開平

9-231701号公報)、アクチュエータの加速度を 測定し利用する方法(例えば、特開平2-260287 号公報) アクチュエータへの駆動信号の変化を測定し 利用する方法(例えば、特開平10-255285号公 報) などが挙げられる。これらの方法で静止摩擦による 停止状態を判断し、停止時には静止摩擦力に打ち勝つ駆 動信号を駆動することにより静止摩擦に対しての補償を おこなっている。しかし、摩擦力推定器、加速度セン サ、駆動信号の変化検出回路などの判断回路、および判 断同路に基づき駆動信号を切り替える駆動制御同路を設 けることが必要で、これによるコスト高や、回路が複雑 になるなどの問題があった。

【0021】本発明の目的は、このような問題を解決す るためになされたもので、従来例で説明した二重アクチ ュエータのサーボ制御系に簡易な要素を付加することに より、粗動アクチュエータの静止摩擦に基づく摩擦力の 影響を受けても安定を動作でヘッド位置決め制御が可能 なヘッド位置決め装置、ヘッド位置決め制御方法、ヘッ ド位置決め制御プログラム、ヘッド位置決め制御プログ ラムを記録した記録媒体、およびこれらを用いたディス ク装置を提供することである。

[0022]

【課題を解決するための手段】上記課題を解決するため に、本発明のヘッド位置決め装置は、ディスク状の記録 媒体に情報の記録再生をおこなうヘッドを搭載しヘッド の微細な位置決めをおこなう微動アクチュエータと、微 動アクチュエータを搭載したヘッド支持機構を移動させ ヘッドの粗い位置決めをおこなう粗動アクチュエータ と、微動アクチュエータの変位および粗動アクチュエー タによるヘッドの移動を制御する制御部とを具備してい る。さらに、制御部は、ヘッドを目標位置に位置決めす るための目標位置とヘッドの現在位置間の距離である位 置誤差に基づいて微動アクチュエータの変位を制御し、 微動アクチュエータの変位量に対応した値を相対変位値 として検出し、相対変位値の絶対値が小さいときには相 対変位値の絶対値が大きいときに比べて大きなゲインで 相対変位値を非線形変換し、非線形変換した結果に基づ いて粗動アクチュエータによるヘッドの移動を制御する ヘッド位置決め制御機能を有した構成である。

【0023】この構成により、静止摩擦が生じるシーク 動作の開始時やフォロイング動作時には、非線形変換の 機能によって、粗動アクチュエータへの制御量が従来に 比べて多くなり、この結果、従来よりも大きな駆動力を 粗動アクチュエータに加えることが可能となり、静止摩 椿の影響を抑制することが可能となる。すなわち、静止 摩擦が生じるシーク動作の開始時やフォロイング動作 時、まず微動アクチュエータからの相対変位値が微小で ある。非線形変換の機能は、相対変位値の絶対値が小さ いときには相対変位値の絶対値が大きいときに比べて大 きなゲインで相対変位値を非線形変換するよう設定して いる。このため、相対家位値が微小であるような、静止 摩擦が生じる場合に、租動アクチュエータへの制御重を 大きくできる。よって、静止厚擦が生じるような場合 に、従来よりも、大きな駆動力を租動アクチュエータに 加えることが同能となる。そのは果、租動アクチュエータの 停止や場合に基づく摩擦力の影響を受けても安定な動 作でへ、アド位置決め削弱の可能となる。また、非総形定 後の機能として、相対家位値の対域が大きいとない。外部活撃 などを受けて微動アクチュエータが外部力で変位し、相 対実位値が大きくなったような場合には、従来と同等な ゲインととなり、後来とは採回等な特性を持たせることで 安定性を確保できる。

【0024】また、本発卵のヘッド位置が外速置は上記削削部が、ヘッドを目標位置に位置決めするための目 極位置信号とハッドにより再生された記録体上のサーバ情報からのヘッド位置信号との差分を位置武差信号として入力し、位置誤差信号に基づいて微動アクチュエータの変位を削削する微動削部部と、微動アクチュエータの変位を削削するに大相対変位信号を入力し、粗動門部部とを備えている。さらに、相対変位信号を変換入力信号やとい、変換入力信号の振幅がよいときに大て大きなゲインで変換入力信号の振幅がよいときに大て大きなゲインで変換入力信号が指幅された結果を変換出力信号とする非線形物様を持った非総形変換器を、粗動制御部は有し、粗動制物は、変換力所見号に基づいて粗動アクチュエータによるヘッドの移動を制御する構成である。

【0025】この構成により、静止摩擦が生じるシーク 動作の開始時やフォロイング動作時には、非線形変換器 によって、粗動アクチュエータへの制御量が従来に比べ て多くなり、この結果、従来よりも大きな駆動力を粗動 アクチュエータに加えることが可能となり、静止摩擦の 影響を抑制することが可能となる。すなわち、静止摩擦 が生じるシーク動作の開始時やフォロイング動作時、ま ず微動アクチュエータからの相対変位信号が微小であ り、変換入力信号も微小である。非線形変換器は、変換 入力信号の振幅が小さいときには変換入力信号の振幅が 大きいときに比べて大きなゲインで変換入力信号を非線 形変換するよう設定している。このため、相対変位信号 に対応した変換入力信号が微小であるような、静止摩擦 が生じる場合に、粗動アクチュエータへの制御量を大き くできる。よって、静止摩擦が生じるような場合に、従 来よりも、大きな駆動力を粗動アクチュエータに加える ことが可能となる。その結果、粗動アクチュエータの静 止摩擦に基づく摩擦力の影響を受けても安定な動作でへ ッド位置決め制御が可能となる。また、非線形変換器 は、相対変位信号の振幅が大きいときは、従来と同等な ゲインを設定できる。このため、外部衝撃などを受けて 微動アクチュエータが外部力で変位し、相対変位信号が 大きくなったような場合には、従来と同等なゲインとなり、従来とほぼ同等な特性を持たせることで安定性を確保できる。さらに、非線形な特性を利用して静止摩擦の影響を抑制しているため、ヘッドの加速度などの状態を検出して制制するような方式での検知回路や凹着回路を使わず簡易に、また切り着と時の影響や凹路の遅れ時間の影響をどなく実現することも可能となる。

【0026】また、本発明のヘッド位置決め装置は、上 記制御部が、ヘッドを目標位置に位置決めするための目 標位置データとヘッドにより再生された記録媒体上のサ ーボ情報からのヘッド位置データとの差分を位置誤差デ ータとして入力し、位置誤差データに基づいて微動アク チュエータの変位を制御する微動制御部と、微動アクチ ュエータの変位量に対応した相対変位データを入力し、 粗動アクチュエータによるヘッドの移動を制御する粗動 制御部とを備えている。さらに、相対変位データを変換 入力データとし、変換入力データの絶対値が小さいとき には、変換入力データの絶対値が大きいときに比べて大 きな乗物で変換入力データが乗算された乗算の結果を変 機出力データとする非線形特性を持った非線形変換器 を、粗動制御部は有し、粗動制御部は、変換出力データ に基づいて粗動アクチュエータによるヘッドの移動を制 御する構成である。

【0027】この構成により、静止摩擦が生じるシーク 動作の開始時やフォロイング動作時には、非線形変換器 によって、粗動アクチュエータへの制御量が従来に比べ て多くなり、この結果、従来よりも大きな駆動力を粗動 アクチュエータに加えることが可能となり、静止摩擦の 影響を抑制することが可能となる。すなわち、静止摩擦 が生じるシーク動作の開始時やフォロイング動作時、ま ず微動アクチュエータからの相対変位データが微小であ り、変換入力データも微小である。非線形変換器は、変 換入力データの絶対値が小さいときには変換入力データ の絶対値が大きいときに比べて大きな乗数で変換入力デ ータを乗算する非線形変換特性を設定している。このた め、相対変位データに対応した変換入力データが微小で あるような、静止摩擦が生じる場合に、粗動アクチュエ ータへの制御量を大きくできる。よって、静止摩擦が生 じるような場合に、従来よりも、大きな駆動力を粗動ア クチュエータに加えることが可能となる。その結果、粗 動アクチュエータの静止摩擦に基づく摩擦力の影響を受 けても安定な動作でヘッド位置決め制御が可能となる。 また、非線形変換器は、相対変位データの絶対値が大き いときは、従来と同等なゲインに相当する乗数を設定で きる。このため、外部衝撃などを受けて微動アクチュエ ータが外部力で変位し、相対変位データが大きくなった ような場合には、従来と同等なゲインとなり、従来とほ ぼ同等な特性を持たせることで安定性を確保できる。さ らに、非線形な特性を利用して静止摩擦の影響を抑制し ているため、ヘッドの加速度などの状態を検出して制御 するような方式での検知回路や切替回路を使わず簡易 に、また切り替え時の影響を凹路の遅れ時間の影響など く実現することも可能となる。さらに、非線形変換の ためのデータをあらかじか非線形変換テーブルとして設 定することで、乗数を連載に変化させるとか、あるレベ ルは乗数を一定にするなど、正曜、柔軟、かつ滑らかな 削御をお上でかことができる。

【0028】また、本発明のヘッド位置決め装置は、上記制制部が、微動アクキュエータおよび電動アクキュエータを制御可能なマイクロプロセッサを、マイクロプロセッサを動作させるためのプログラムと紹介するよと個よている。さらに、プログラムは、マイクロプロセッサがプログラムを読み取って実行することによりヘッド位置決め制御機能を実現させるヘッド位置決め制御

【0029】この構成により、メモリから読み取ったへ ッド位置決め制御プログラムをマイクロプロセッサで実 行することで、静止摩擦が生じるシーク動作の開始時や フォロイング動作時には、非線形変換の機能によって、 知動アクチュエータへの制御量が従来に比べて多くな り、この結果、従来よりも大きな駆動力を粗動アクチュ エータに加えることが可能となり、静止摩擦の影響を抑 制することが可能となる。すなわち、静止摩擦が生じる シーク動作の開始時やフォロイング動作時、まず微動ア クチュエータからの相対変位値が微小である。非線形変 換の機能は、相対変位値の絶対値が小さいときには相対 変付値の絶対値が大きいときに比べて大きなゲインで相 対変位値を非線形変換するよう設定している。このた め、相対変位値が微小であるような、静止摩擦が生じる 場合に、粗動アクチュエータへの制御量を大きくでき る。よって、静止摩擦が生じるような場合に、従来より も、大きな駆動力を粗動アクチュエータに加えることが 可能となる。その結果、粗動アクチュエータの静止摩擦 に基づく摩擦力の影響を受けても安定な動作でヘッド位 置決め制御が可能となる。また、非線形変換の機能とし て、相対変位値の絶対値が大きいときは、従来と同等な ゲインを設定できる。このため、外部衝撃などを受けて 微動アクチュエータが外部力で変位し、相対変位値が大 きくなったような場合には、従来と同等なゲインとな り、従来とほぼ同等な特性を持たせることで安定性を確 保できる。また、非線形な特性を利用して静止摩擦の影 響を抑制しているため、ヘッドの加速度などの状態を検 出して制御するような方式での検知手段や切替手段とし ての機能を使わず簡易に実現することも可能となる。さ らに 非線形変換のためのデータをあらかじめ非線形変 協テーブルとして設定することで、乗数を連続に変化さ せるとか、あるレベルは乗数を一定にするなど、正確、 柔軟、かつ滑らかな制御をおこなうことができる。 【0030】また、本発明のヘッド位置決め装置は、上 記マイクロプロセッサを、微動制御手段、非線形変換手 段、粗動制御手段、として機能させるためのヘッド位置 決め制御プログラムを有した構成である。微動制御手段 は、ヘッドを目標位置に位置決めするための目標位置デ ータとヘッドにより再生された記録媒体上のサーボ情報 からのヘッド位置データとの差分を位置誤差データと し、位置誤差データに基づいて微動アクチュエータの変 位の制御をおこなう微動制御データを導出し、微動制御 データに基づいて微動アクチュエータを駆動する。非線 形変換手段は、微動アクチュエータの変位量に対応した データを相対変位データとし、相対変位データを変換入 カデータとして変換入力データの絶対値が小さいときに は変換入力データの絶対値が大きいときに比べて大きな 乗数で変換入力データが乗算された乗算の結果を変換出 カデータとする非線形特性を持つ。粗動制御手段は、変 換出力データに基づいて粗動アクチュエータによるヘッ ドの移動を制御する粗動制御データを導出し、粗動制御 データに基づいて粗動アクチュエータを駆動する。 【0031】この構成により、メモリから読み取ったへ ッド位置決め制御プログラムをマイクロプロセッサで実 行することで、静止摩擦が生じるシーク動作の開始時や フォロイング動作時には、非線形変換手段としての機能 によって 知動アクチュエータへの制御量が従来に比べ て多くなり、この結果、従来よりも大きな駆動力を粗動 アクチュエータに加えることが可能となり、静止摩擦の 影響を抑制することが可能となる。すなわち、静止摩擦 が生じるシーク動作の開始時やフォロイング動作時、ま ず微動アクチュエータからの相対変位データが微小であ り 変換入力データも微小である。非線形変換手段とし ての機能は、変換入力データの絶対値が小さいときには 変換入力データの絶対値が大きいときに比べて大きな乗 数で空機入力データを乗算する非線形変換特性を設定し ている。このため、相対変位データに対応した変換入力 データが微小であるような、静止摩擦が生じる場合に、 粗動アクチュエータへの制御量を大きくできる。よっ て、静止摩擦が生じるような場合に、従来よりも、大き な駆動力を粗動アクチュエータに加えることが可能とな る。その結果、粗動アクチュエータの静止摩擦に基づく 摩擦力の影響を受けても安定な動作でヘッド位置決め制 御が可能となる。また、非線形変換手段としての機能 は、相対変位データの絶対値が大きいとき、従来と同等 なゲインに相当する乗数を設定できる。このため、外部 衝撃などを受けて微動アクチュエータが外部力で変位 1. 相対変位データが大きくなったような場合には、従 来と同等なゲインとなり、従来とほぼ同等な特性を持た せることで安定性を確保できる。さらに、非線形な特性 を利用して静止摩擦の影響を抑制しているため、ヘッド の加速度などの状態を検出して制御するような方式での 検知手段や切替手段としての機能を使わず簡易に実現す ることも可能となる。

【0032】また、本発明のヘッド位置決め制御装置 は、上記マイクロプロセッサに次のステップを実行させ るための、ヘッド位置決め制御プログラムを有した構成 である。ヘッドを目標位置に位置決めするための目標位 置データとヘッドにより再生された記録媒体上のサーボ 情報からのヘッド位置データとの差分を位置誤差データ とするステップ。位置誤差データに基づいて微動アクチ ュエータの変位を制御する微動制御データを導出するス テップ、微動制御データに基づいて微動アクチュエータ を駆動するステップ、微動アクチュエータの変位量に対 応した相対変位データを入力するステップ。相対変位デ ータを変換入力データとして、変換入力データの絶対値 が小さいときには変換入力データの絶対値が大きいとき に比べて大きな乗数で変換入力データが乗算された乗算 の結果を変換出力データとする、非線形特性を持った非 線形変換をおこなうステップ。変換出力データに基づい て粗動アクチュエータを駆動するステップ。

【0033】この構成により、メモリから読み取ったへ ッド位置決め制御プログラムをマイクロプロセッサで実 行することで、静止摩擦が生じるシーク動作の開始時や フォロイング動作時には、非線形変換をおこなうステッ プによって、粗動アクチュエータへの制御量が従来に比 べて多くなり、この結果、従来よりも大きな駆動力を粗 動アクチュエータに加えることが可能となり、静止摩擦 の影響を抑制することが可能となる。すなわち、静止摩 擦が生じるシーク動作の開始時やフォロイング動作時、 まず微動アクチュエータからの相対変位データが微小で あり 変換入力データも微小である。非線形変換をおこ なうステップは、変換入力データの絶対値が小さいとき には変換入力データの絶対値が大きいときに比べて大き た重数で変換入力データを乗算する非線形変換特性を設 定している。このため、相対変位データに対応した変換 入力データが微小であるような、静止摩擦が生じる場合 に、 粗動アクチュエータへの制御量を大きくできる。 よ って、静止摩擦が生じるような場合に、従来よりも、大 きな駆動力を粗動アクチュエータに加えることが可能と なる。その結果、粗動アクチュエータの静止摩擦に基づ く摩擦力の影響を受けても安定な動作でヘッド位置決め 制御が可能となる。また、非線形変換をおこなうステッ プとして、相対変位データの絶対値が大きいときは、従 来と同等なゲインに相当する乗数を設定できる。このた め 外部衝撃などを受けて微動アクチュエータが外部力 で変位し、相対変位データが大きくなったような場合に は、従来と同等なゲインとなり、従来とほぼ同等な特性 を持たせることで安定性を確保できる。さらに、非線形 な特性を利用して静止摩擦の影響を抑制しているため、 ヘッドの加速度などの状態を検出して制御するような方 式での検知手段や切替手段としてのステップを使わず簡 易に実現することも可能となる。

【0034】また、本発明のヘッド位置決め制御プログ

ラムは、ディスク状の記録媒体に情報の記録再生をおこ なうヘッドを搭載しヘッドの微細な位置決めをおこなう 微動アクチュエータと、微動アクチュエータを搭載した ヘッド支持機構を移動させヘッドの粗い位置決めをおこ なう粗動アクチュエータと、微動アクチュエータの変位 お上び粗動アクチュエータによるヘッドの移動を制御す る制御部とを具備したヘッド位置決め装置を制御するプ ログラムである。さらに、本ヘッド位置決め制御プログ ラムは、制御部を、微動制御手段、非線形変換手段、粗 動制御手段、として機能させる構成である。微動制御手 段は、ヘッドを目標位置に位置決めするための目標位置 データとヘッドにより再生された記録媒体上のサーボ情 報からのヘッド位置データとの差分を位置誤差データと し、位置誤差データに基づいて微動アクチュエータの変 位の制御をおこなう微動制御データを導出し、微動制御 データに基づいて微動アクチュエータを駆動する。非線 形変換手段は、微動アクチュエータの変位量に対応した データを相対変位データとし、相対変位データを変換入 カデータとし、変換入力データの絶対値が小さいときに は変換入力データの絶対値が大きいときに比べて大きな 乗数で変換入力データが乗算された乗算の結果を変換出 カデータとする非線形特性を持つ。粗動制御手段は、変 ・協出力データに基づいて粗動アクチュエータによるヘッ ドの移動を制御する粗動制御データを導出し、粗動制御 データに基づいて粗動アクチュエータを駆動する。

【0035】この構成により、本ヘッド位置決め制御プ ログラムをマイクロプロセッサで実行することで、静止 摩擦が生じるシーク動作の開始時やフォロイング動作時 には、非線形変換手段としての機能によって、粗動アク チュエータへの制御量が従来に比べて多くなり、この結 果、従来よりも大きな駆動力を粗動アクチュエータに加 えることが可能となり、静止摩擦の影響を抑制すること が可能となる。すなわち、静止摩擦が生じるシーク動作 の開始時やフォロイング動作時、まず微動アクチュエー タからの相対変位データが微小であり、変換入力データ も微小である。非線形変換手段としての機能は、変換入 カデータの絶対値が小さいときには変換入力データの絶 対値が大きいときに比べて大きな乗数で変換入力データ を乗算する非線形変換特性を設定している。このため、 相対変位データに対応した変換入力データが微小である ような、静止摩擦が生じる場合に、粗動アクチュエータ への制御量を大きくできる。よって、静止摩擦が生じる ような場合に、従来よりも、大きな駆動力を粗動アクチ ュエータに加えることが可能となる。その結果、粗動ア クチュエータの静止摩擦に基づく摩擦力の影響を受けて も安定な動作でヘッド位置決め制御が可能となる。ま た、非線形変換手段としての機能は、相対変位データの 絶対値が大きいとき、従来と同等なゲインに相当する乗 数を設定できる。このため、外部衝撃などを受けて微動 アクチュエータが外部力で変位し、相対変位データが大 きくなったような場合には、従来と同等なゲインとな り、従来とほぼ同等な特性を持たせることで安定性を確 保できる。さらに、非線形な特性を利用して静止摩擦の 影響を抑制しているため、ヘッドの加速度などの状態を 検出して制御するような方式での検知手段や切替手段と しての機能を使わず簡易に実現することも可能となる。 【0036】また、本発明のヘッド位置決め方法は、デ ィスク状の記録媒体に情報の記録再生をおこなうヘッド を搭載しヘッドの微細な位置決めをおこなう微動アクチ ュエータと、微動アクチュエータを搭載したヘッド支持 機構を移動させヘッドの粗い位置決めをおこなう粗動ア クチュエータと、微動アクチュエータの変位および粗動 アクチュエータによるヘッドの移動を制御する制御部と を具備したヘッド位置決め装置を制御する方法である。 さらに、本ヘッド位置決め方法は、制御部が、次のステ ップを実行する構成である。ヘッドを目標位置に位置決 めするための目標位置データと前記ヘッドにより再生さ カナ前記記録媒体 Lのサーボ情報からのヘッド位置デー タとの差分を位置誤差データとするステップ。位置誤差 データに基づいて微動アクチュエータの変位を制御する 微動制御データを導出するステップ。微動制御データに 基づいて微動アクチュエータを駆動するステップ。微動 アクチュエータの変位量に対応した相対変位データを入 力するステップ。相対変位データを変換入力データと し、変換入力データの絶対値が小さいときには変換入力 データの絶対値が大きいときに比べて大きな乗数で変換 入力データが乗算された乗算の結果を変換出力データと する非線形特性を持った非線形変換をおこなうステッ プ。変換出力データに基づいて粗動アクチュエータを駆 動するステップ。

【0037】この構成により、本ヘッド位置決め方法を 実行することで、静止摩擦が生じるシーク動作の開始時 やフォロイング動作時には、非線形変換をおこなうステ ップによって、粗動アクチュエータへの制御量が従来に 比べて多くなり、この結果、従来よりも大きな駆動力を **和動アクチュエータに加えることが可能となり、静止摩** 標の影響を抑制することが可能となる。すなわち、静止 摩擦が生じるシーク動作の開始時やフォロイング動作 時、まず微動アクチュエータからの相対変位データが微 小であり、変換入力データも微小である。非線形変換を おこなうステップは、変換入力データの絶対値が小さい ときには変換入力データの絶対値が大きいときに比べて 大きな乗数で変換入力データを乗算する非線形変換特性 を設定している。このため、相対変位データに対応した 変換入力データが微小であるような、静止摩擦が生じる 場合に、粗動アクチュエータへの制御量を大きくでき る。よって、静止摩擦が生じるような場合に、従来より も、大きな駆動力を粗動アクチュエータに加えることが 可能となる。その結果、粗動アクチュエータの静止摩擦 に基づく摩擦力の影響を受けても安定な動作でヘッド位 置決め制御が可能となる。また、非線形突換をおこなう ステップとして、相対変位データの絶対値が大きいとさ は、従来と同等なゲインに相当する乗数を設定さる。 このため、外部衝撃などを受けて微動アクチュエータが 外部力で変位し、相対変位データが大きくなったような 場合には、従来と同等なゲインとなり、従来とは3回等 な特性を持たせることで安定性を確保できる。さらに、 非線形な特性を持たせることで安定性を確保できる。さらに、 ため、ヘッドの加速度などの状態を検出して制御するよ うな方式での検知手段を切寄せられてのステップを使 力が断続に実現することも可能となる。

【0038】また、本発明のヘッド位置決め制御プログ ラムは、上記ヘッド位置決め制御方法を実行させるため のヘッド位置決め制御プログラムとした構成である。 【0039】この構成により、本ヘッド位置決め制御プ ログラムをマイクロプロセッサで実行することで、静止 摩擦が生じるシーク動作の開始時やフォロイング動作時 には、非線形変換をおこなうステップによって、粗動ア クチュエータへの制御量が従来に比べて多くなり、この 結果、従来よりも大きな駆動力を粗動アクチュエータに 加えることが可能となり、静止摩擦の影響を抑制するこ とが可能となる。すなわち、静止摩擦が生じるシーク動 作の開始時やフォロイング動作時、まず微動アクチュエ ータからの相対変位データが微小であり、変換入力デー タも微小である、非線形変像をおこなうステップは、変 換入力データの絶対値が小さいときには変換入力データ の絶対値が大きいときに比べて大きな乗数で変換入力デ ータを乗算する非線形変換特性を設定している。このた め、相対変位データに対応した変換入力データが微小で あるような、静止摩擦が生じる場合に、粗動アクチュエ ータへの制御量を大きくできる。よって、静止摩擦が生 じるような場合に、従来よりも、大きな駆動力を粗動ア クチュエータに加えることが可能となる。その結果、粗 動アクチュエータの静止摩擦に基づく摩擦力の影響を受 けても安定な動作でヘッド位置決め制御が可能となる。 また、非線形変換をおこなうステップとして、相対変位 データの絶対値が大きいときは、従来と同等なゲインに 相当する乗数を設定できる。このため、外部衝撃などを 受けて微動アクチュエータが外部力で変位し、相対変位 データが大きくなったような場合には、従来と同等なゲ インとなり、従来とほぼ同等な特性を持たせることで安 定性を確保できる。さらに、非線形な特性を利用して静 止塵擦の影響を抑制しているため、ヘッドの加速度など の状態を検出して制御するような方式での検知手段や切 替手段としてのステップを使わず簡易に実現することも 可能とかる。

[0040]また、本発明の、ヘッド位置決め制御プロ グラムを記録した記録媒体は、上記ヘッド位置決め制御 プログラムを記録した領域を有し、機械読み取り可能な 構成である。

【〇〇41】この構成により、本記録媒体より読み取っ たヘッド位置決め制御プログラムを実行することで、静 止摩擦が生じるシーク動作の開始時やフォロイング動作 時には、非線形変換手段としての機能または非線形変換 をおこなうステップによって、粗動アクチュエータへの 制御量が従来に比べて多くなり、この結果、従来よりも 大きな駆動力を粗動アクチュエータに加えることが可能 とかり、静止座標の影響を抑制することが可能となる。 すなわち、静止摩擦が生じるシーク動作の開始時やフォ ロイング動作時、まず微動アクチュエータからの相対変 位データが微小であり、変換入力データも微小である。 非線形変換手段としての機能または非線形変換をおこな うステップは、変換入力データの絶対値が小さいときに は変換入力データの絶対値が大きいときに比べて大きな 乗数で変換入力データを乗算する非線形変換特性を設定 している。このため、相対変位データに対応した変換入 力データが微小であるような、静止摩擦が生じる場合 に、粗動アクチュエータへの制御量を大きくできる。よ って、静止摩擦が生じるような場合に、従来よりも、大 きな駆動力を粗動アクチュエータに加えることが可能と なる。その結果、粗動アクチュエータの静止摩擦に基づ く摩擦力の影響を受けても安定な動作でヘッド位置決め 制御が可能となる。また、非線形変換手段としての機能 または非線形変換をおこなうステップとして、相対変位 データの絶対値が大きいときは、従来と同等なゲインに 相当する乗数を設定できる。このため、外部衝撃などを 受けて微動アクチュエータが外部力で変位し、相対変位 データが大きくなったような場合には、従来と同等なゲ インとなり、従来とほぼ同等な特性を持たせることで安 定性を確保できる。

【0042】また、本発明のディスク装置は、ディスク 状の記録媒体に情報の記録再生をおこなうヘッドを搭載 しヘッドの微細な位置決めをおこなう微動アクチュエー タと、微動アクチュエータを搭載したヘッド支持機構を 移動させヘッドの粗い位置決めをおこなう粗動アクチュ エータと、微動アクチュエータの変位および粗動アクチ ュエータによるヘッドの移動を制御する制御部とを備え ている。さらに、制御部は、微動アクチュエータおよび 粗動アクチュエータを制御可能なマイクロプロセッサ と、入力データを変換入力データとして入力し変換入力 データの絶対値が小さいときには変換入力データの絶対 値が大きいときに比べて大きな乗数で変換入力データが 乗算された乗算の結果を変換出力データとする非線形特 件を持った非線形変換テーブルと、マイクロプロセッサ を動作させるためのプログラムを格納するメモリと、マ イクロプロセッサを動作させるためのプログラムとを備 えている。さらに、このプログラムは、マイクロプロセ ッサがこのプログラムを読み取って実行することによ り、制御部を、微動制御手段、非線形変換手段、粗動制 御手段、として機能させるヘッド位置決め制御プログラ ムを有する構成である。 独動制御手段は、ヘッドを目標 位置に位置決めするための目標位置データとヘッドによ り再生された記録媒体上のサーボ情報からのヘッド位置 データとの差分を位置派差データとし、位置派差データ に基づいて微動アクチュエータの変位の制御データに基づいて微 動アクチュエータを駆動する。非線形変換手段は、微動 動アクチュエータを駆動する。非線形変換手段は、微動 アクチュエータを駆動する。非線形変換手段は、微動 アクチュエータを取動する。非線形変換手段は、微動 形変換テーブルで変換した結果を変換出力データとも、 形変換テーブルで変換した結果を変換出力データとす。 ・ 粗動制御子例は、変換出力データと書、 クチュエータによるペッドの移動を制御する粗動制御デ ータを導出し、粗動制御データに基づいて粗動アクチュ エータを駆動する。

【0043】この構成により、メモリから読み取ったへ ッド位置決め制御プログラムをマイクロプロセッサで実 行することで、静止摩擦が生じるシーク動作の開始時や フォロイング動作時には、非線形変換手段としての機能 によって、粗動アクチュエータへの制御量が従来に比べ て多くなり、この結果、従来よりも大きな駆動力を粗動 アクチュエータに加えることが可能となり、静止摩擦の 影響を抑制することが可能となる。すなわち、静止摩擦 が生じるシーク動作の開始時やフォロイング動作時、ま ず微動アクチュエータからの相対変位データが微小であ り、変換入力データも微小である。非線形変換手段とし ての機能は、変換入力データの絶対値が小さいときには 変換入力データの絶対値が大きいときに比べて大きな乗 数で変換入力データを乗算する非線形変換特性を設定し ている。このため、相対変位データに対応した変換入力 データが微小であるような、静止摩擦が生じる場合に、 粗動アクチュエータへの制御量を大きくできる。よっ て、静止摩擦が生じるような場合に、従来よりも、大き な駆動力を粗動アクチュエータに加えることが可能とな る。その結果、粗動アクチュエータの静止摩擦に基づく 摩擦力の影響を受けても安定な動作でヘッド位置決め制 御が可能となる。また、非線形変換手段としての機能と して、相対変位データの絶対値が大きいときは、従来と 同等なゲインに相当する乗数を設定できる。このため、 外部衝撃などを受けて微動アクチュエータが外部力で変 位し、相対変位データが大きくなったような場合には、 従来と同等なゲインとなり、従来とほぼ同等な特性を持 たせることで安定性を確保できる。また、非線形な特性 を利用して静止摩擦の影響を抑制しているため、ヘッド の加速度などの状態を検出して制御するような方式での 検知手段や切替手段としての機能を使わず簡易に実現す ることも可能となる。さらに、非線形変換のためのデー タをあらかじめ非線形変換テーブルに設定できるので、 乗数を連続に変化させるとか、あるレベルは乗数を一定 にするなど、正確、柔軟、かつ滑らかな制御をおこなう ことができる。

【0044】また、本発明のディスク装置は、上記ヘッド位置決め装置を具備した構成である。

【0045】この構成により、静止摩擦の影響を抑制したヘッド位置決め制御が可能なディスク装置を提供できることとなる。

【0046】また、本発明のディスク装置は、上記ヘッド位置決め制御方法を用いた構成である。

【○○47】この構成により、静止摩擦の影響を抑制したヘッド位置決め制御が可能なディスク装置を提供できることとなる。

【0048】また、本発明のディスク装置は、上記ヘッド位置決め制御プログラムを具備した構成である。

【0049】この構成により、静止摩擦の影響を抑制したヘッド位置決め制御が可能なディスク装置を提供できることとなる。

【0050】また、本発明のディスク装置は、上記ヘッ ド位置決め制御プログラムを記録した領域を有する機械 読み取り可能な記録媒体を具備した構成である。

【0051】この構成により、静止摩擦の影響を抑制したヘッド位置決め制御が可能なディスク装置を提供できることとなる。

[0052]

【発明の実練の形態】以下、本発明によるヘッド位置決か制御方法。ヘッド位置決か制御方法、ヘッド位置決め制御方法、ヘッド位置決め制御方と、ヘッド位置決め制御プログラムを記録した 記録媒体、およびこれらを用いたディスク装置の実施の 形態について、磁気ディスク装置を例にとり、図順を参 照して説明する。

【0053】(第1の実施の形態)図1は、本発明の第 1の実施の形態であるヘッド位置決め装置の構成を示す 構成図である。図1において、ディスク状の記録媒体の 1つである磁気ディスク11 (以下ディスクと呼ぶ) に 情報の記録再生をおこなう磁気ヘッド12(以下ヘッド と呼ぶ)は、ヘッドスライダ13の先端に一体的に形成 されている。ヘッドスライダ13は、微動アクチュエー タ52の先端に搭載され、さらに微動アクチュエータ5 2は、ヘッド支持機構14の先端部に連結されている。 ヘッド支持機構14は、磁気ディスク装置本体に設けた 回転動140を中心として粗動アクチュエータ51によ り駆動され、微動アクチュエータ52と協働してヘッド 12の位置決めをおこなう。このように、本実施の形態 での位置決め機構の構成は、粗動アクチュエータ51と 微動アクチュエータ52との二重アクチュエータの構成 である。和動アクチュエータ51は、ボイスコイルモー タなどによりヘッド支持機構14を回転させることで、 先端のヘッド12を動かし、主としてシーク動作や複数 のトラックジャンプなどの大移動のために使用される。 一方、微動アクチュエータ52は、ピエゾ素子の変位な どにより、可動範囲は狭いが広帯域な位置制御をするこ とで、先端のヘッド12を動かし、主としてトラック追 従や1トラックのジャンプなどの高速で微小な位置決め に使用される。

【0054】 本実施の影理での位置決少機構は、制御回 節で構成された明御部16からの制御信号に基づいて駆 動され位置決めする。制御部16は、微動アクチュエー タ520変位量に応じた信号、ヘッド12から読み出し たサーボ情報、および所要の位置決め動作をさせるため 指示された日標位置情報などに基づいて明婚信号を生成 する。制御信号は、減算器95、位相補復回路610と 非級形空機器18とで構成された租動制御部161、お よび位相補復回路620と増級器621と可構成された 微動制御部162よりなも制御回路で生成される。制御 信号は、駆動回路63で駆動信号に変換して制助アクチュ ユエータ51を駆動し、駆動回路64で駆動信号に変換 して縦動アクチュエータ52を駆動して、両アクチュエ ータのサーエ指揮をおたさう。

【0055】また図1に示すように、総動アクチュエー クラ2は、破縁でで示したヘッド支持機構14の延長級 上の位置を中心位置ソ1として、ディスク11の内間お よび外間の両方がに変位し、ヘッド12の微小な位置決 めをおこなう。ここでは、中心位置ソ1からヘッド12 の位置までを、変位量ソ2で示している。本実験の形態 では、粗動アクチュエータ51による位置、すなわち中 心位置ソ1と、微動アクチュエータ52の変位量ンを を併せてヘッド12のヘッド位置ソとして、ヘッド12 を目標位置にまで移動させ、目標位置かで目標トラック に適合せるせるような位置状かをおこなう。

【0056】図2は、図1に示す本実施の形態の二重ア クチュエータを制御するサーボ制御系の構成を示すプロ ック図である。ここでは、本実施の形態のサーボ制御系 を解り易く説明するため、ディスク装置の機構構造的な 説明は省略し、本サーボ制御系をモデル化したブロック 図で説明する。また図2にて、図1と同一の構成要素に ついては同一の符号を付している。図2において、微動 アクチュエータ52は、微動制御部162からの微動制 御信号u2に基づいて、図1に示す変位量Y2に相当す る変位を制御され、中心位置Y1から変位することでへ ッド12を微小な位置だけ移動させる。粗動アクチュエ ータ51は 期動制御部161からの粗動制御信号u1 に基づいて、図1に示す目標位置Rまで、ヘッド12を 含むヘッド支持機構14を移動させる。微動制御部16 2は、微動アクチュエータ52を制御するため、位相補 僧回路620で所定の周波数特性および位相特性と、増 幅器621で所定の増幅率であるゲインとが設定されて いる。ここでは、位相補償回路620から増幅器621 への従属接続で説明しているが、逆でも良く、また演算 増幅器等により同一回路で構成しても、所定の周波数特 性および位相特性とゲインが設定できればどのような構 成でもよい。

【0057】粗動制御部161は、粗動アクチュエータ

51を制御するため、位相補便即路610で所定の周数 数特性および位相特性と、非縁形変換器18で所定のゲ インとが設定されている。非縁形変換器18で所定のゲ 相を説明するが、変換入力信号uiに応じて異なったゲ インで変換入力信号uiを増幅して出力する非縁形特性 を有している。

【0058】微動アクチュエータ52の先端に取り付け られたヘッド12は、ディスク11上に記録されたサー ボ情報より、ヘッド12の現在位置を示す、すなわちへ ッド位置Yに相当するヘッド位置データを読み取る。図 2では、このヘッド位置データをヘッド位置信号 y と し、このヘッド位置信号yは、粗動アクチュエータ51 によるヘッド12の位置Y1の仮想信号y1と、微動ア クチュエータ52による変位量Y2に相当する相対変位 信号 y 2とを、仮想の加算器 94で加算してヘッド位置 信号yとしたモデルで示している。ヘッド位置信号y は、目標トラックまで移動させるために指示された目標 位置Rに相当する目標位置信号rより、減算器95によ って減算される。この減算による差分は、位置誤差を示 す位置誤差信号e 2として出力される。この位置誤差信 号e2は、微動制御部162に入力され、微動アクチュ エータ52が位置制御される。一方、微動アクチュエー タ52によるヘッド位置の変位量Y2は、従来例で説明 したようにピエゾ素子等を用いた場合に検出可能であ る。ここでは、微動アクチュエータ52の実際の変位量 Y2を検出した検出信号を、相対変位値を示す相対変位 信号y2として検出している。この相対変位信号y2 は、粗動制御部161に入力され、粗動アクチュエータ 51によるヘッド12の移動が制御される。

(0059) このような構成により、目標トラックに向けてトラック間の移動動作をおこなうシーク動作モードと、目標トラックの中心にヘッドを追旋させるフォロイング動作モードとの二つの動作モードに対して、乳動アクチュエータ51と微動アクチュエータ52との協働によってヘッド12の位置決めをする、ヘッド位置決め何報がおことからな

【0060】従来例で説明した構成では、ヘッド位置決 め制御において、粗動アクチュエータの静止摩擦に基づ く摩擦力の影響を考慮してないため、円滑な移動操作が 困難となったり、サーボ制御が正確におこなわれない状 懸が生じるという問題があった。

【0061】以下、本実施の形態のヘッド位置決め装置 によれば、従来例と比較して、粗動アクチュエータの静 止摩線に基づく摩擦力の影響を受けても安定で動作でヘッド位置決め削削が可能となる動作について説明する。 本実施の形態では、静止摩擦に基づく摩擦力の影響を抑 制するため、粗動制御部161に非線形変換路18を設 けている。非線形変換器18は、相対安位信号シ2に近 とた信号である位相補信回路610からの信号を変換入 力信号ゅ12と、変換入力信号ゅ1の振幅に依存したゲ インで、変換人力信号uiを増幅し、変換出力信号uoとする非線形特性を有している。さらに、この非線形特性は、変換人力信号uiの無限が小さいともには、振幅が大きいとをに比べて大きをゲインで変換入力信号uiを増幅して、変換出力信号uoに変換する特徴を有していることを特徴としている。より詳細に言えば、検出した相対変位信号y2は、変位量ゼロに相当する中心位置が1を中心として正負を有しており、変換入力信号uiの振幅がある正負の符号を持たない絶対値に依存したゲインで変換入力信号uiを描写れて変換力が

【0062】このような非線形料性を非線形変換器18 は持っているため、本実施の形態のヘッド位置液が装置 は、目標位置信号・「で指示された目標トラックまでのヘッド12の位置決めをおこなうヘッド位置決めが呼びたなり、 のような動作でおこなう。

【0063】ここでは、未実験の形態において、粗動アクキュエータの静止摩擦に基づく障構力の影響を受けても安定に動作することを説明するため、静止摩拠が同盟となる知距離シーク動作時やフォロイング動作時での動作を中心に述べる。また、突機入力信号ロ1の振師が大きいときは従来が日間等をケインが、変換入力信号ロ1の振師が小さいときは従来例より高いゲインが、非線形変換器18にあらかじめ設定されているとして説明する。

3. 【0064】シーク動作の場合、目標トラックが指示されると、ヘッド位置Yを示すヘッド位置信号と目標位置信号・と目標位置信号・との差が生じ、この差は、位置観差信号・2として破熱劇物路162とは速い応答性のため、微動アクチュエータ52が目標トラック方向にます変位を始める。微動アクチュエータ52は変位を続け、微動アクチュエータ52は近次位を続け、微動アクチュエータ51により、通常は目標14は、把動アクチュエータ51により、通常は目標14は、把動アクチュエータ51により、通常は目標トラック方向いかっくりと移動を始めて、シーク動作物が開始される。しかし、ヘッド支持機構14を支えるの動力を動して、シーク動作物が開始される。しかし、ヘッド支持機構14を支えるの動力を動して、シーク動作物が開始される。しかし、ヘッド支持機構14を支えるの動力を動して、シーク動作物が高

に、この静止摩睺力を超える駆動力が必要となる。 (10065) このとき、従来例として図13で示したように、粗動制制部91の制権器911のゲインが一定の場合には、この静止摩焼力を超える駆動力となるまで、ヘッド支持機構14は時かと被える増加制となった時点で、ヘッド支持機構14は、移動を始からよ、移動を始かい時点で、動摩擦に変わり、動摩擦は再生は生産性上数して大きな駆動力を必要としないなめ、急激にヘッド支持機構14はが動かを必要としないなめ、急激にヘッド支持機構14はが動かを必要としないなめ、急激にヘッド支持機構14はが動かを必要としないなめ、急激にヘッド支持機構14はが動かを必要としないなか、急激にヘッド支持機構14はが動かを必要としないなか、多力での変位量と2はあまり大きくなるない。このた め、野止炸那が大きいと、粗動制御信号u1は、野止除 協力を越える駆動力とまで大きくならず、ヘッド支持機 構14は、野止した状態を継続することとなる。このような状態になると、微動アクチュエータ52は、目標ト ラック方向への変位と、その結果、位置影を6号・2が 小さくなったためによる変位量ゼロ方向への変位とを経 り返す発展状態や、窓辺しない位置へ変位した状態とな るなどの不都合き生じた。

【0066】本実施の形態では、従来例の粗動制御部9 1のゲインが一定な増幅器911に対して、粗動制御部 161に非線形変換器18を設けている。この非線形変 換器 18は、相対変位信号y2に応じた信号である位相 補償回路610からの信号を変換入力信号uiとし、変 換入力信号u i が微小な振幅のときは、従来例と比べ て、ゲインが大きくなるよう設定されている。ところ で、本実施の形態の二重アクチュエータの構成は、シー ク動作終了後は、常に微動アクチュエータ52の変位量 Y2がゼロとなるようにヘッド位置決め制御がおこなわ れる。すなわち、次のシーク動作開始時、相対変位信号 v 2は、常にゼロに近い微小な振幅でシーク動作が開始 される。よって、シーク動作を開始した時点では、この 微小な振幅の相対変位信号y2に応じた信号である位相 補償回路610からの信号、すなわち変換入力信号ui が、非線形変換器18に入力される。変換入力信号 u i は微小な振幅であるため、非線形変換器18により、従 来例に比べて、大きなゲインで増幅される。言い換えれ ば、シーク動作の開始時は、従来例に比べて、より大き な駆動力で粗動アクチュエータ51は駆動される。この ように、粗動制御部161は、従来例に比べて、より大 きな駆動力で粗動アクチュエータ51を駆動するため、 静止摩擦による影響を抑制することができ、安定な動作 でヘッド位置決め制御が可能となる。静止摩擦力に打ち 勝った後は、動摩擦の状態となり、シーク動作開始時に 比べて、大きな駆動力を必要としない。また、長距離の シーク動作の場合では、シーク動作開始後、微動アクチ ュエータ52の変位量Y2は十分大きくなり、非線形変 機器18のゲインは、従来例と同等なゲインとなる。こ のときは動摩擦となっているため、大きな駆動力を必要 とせず安定に動作する。

【0067】フェロイング動作の場合、相対変位高导ッ 2が戦小な振幅であるため、本実施の形態では、粗動制 脚部 161に対象形変換着】8を設けていることで、粗 動制制部のゲインが一定立幅報路を使用した従来例と比 べて、ゲインが大きくなる。このため、粗動制制部 16 16は、シーク動作の開始時と同様に、従来例に比べて、 より大きを駆動力で粗動フクチュエーク51を駆動する ことが可能となる。よって、春は事像による影響が することができ、安定な動作でヘッド位置決か制例が可 能となる。また、徒来例と比べて、ケー が大参いため、より高速さ速度動作し可能となる。

【0068】ところで、一般にサーボ制御系のゲインを 大きくすると、追従動作の速度は速くなるが、同時にサ 一ば制御系の位相余裕が少なくなる。その結果、系が振 動的となり、不安定となったり、外乱による影響を受け やすく、外乳に対する安定性も低下する。このため、通 常は、ある程度粗動制御部のゲインを低く抑え、サーボ 制御系が振動的になるのを抑制して、安定化を図ること が必要であり、粗動制御部のゲインを上げるには限界が ある。一方、本実施の形態ではこれに反して、変換入力 信号uiが微小な振幅である場合には、従来例に比べ て、ゲインを大きくしている。しかしながら、ゲインが 大きいのは、変換入力信号u i が微小な振幅である範囲 と限ることにより、十分な安定性を保持している。例え ば、外部から衝撃が加わったような場合、微動アクチュ エータ52および粗動アクチュエータ51は、追従して いるトラック位置から大きくはずれる。このとき、目標 位置に引き込むために、相対変位信号y2も大きくな り、従来例と同等なゲインとなるので、従来例とほぼ同 様な引き込み動作をおこなうことができる。このよう に、非線形変換器18のゲイン特性により、従来とほぼ 同等な安定性を確保している。

【0069】以上、粗動アクチュエータによりヘッド支 持機構を駆動する場合、回転軸に静止摩擦が生じ、この 静止摩擦が大きいと、円滑な移動操作が困難となり、サ 一ボ制御が正確におこなわれない状態が生じる可能性が あった。本実施の形態では、静止摩擦が生じるシーク動 作の開始時やフォロイング動作時、微動アクチュエータ 5 2からの相対変位信号y 2が微小であることを利用し ている。非線形変換器18は、変換入力信号uiの振幅 が大きいときに比べて小さいときにゲインが大きくなる よう設定しているため、相対変位信号 y 2が微小である ような、静止摩擦が生じる場合に、粗動制御部161の ゲインが大きくなる。よって、静止摩擦が生じる場合 に、従来例よりも、大きな駆動力を粗動アクチュエータ に加えることが可能となる。その結果、粗動アクチュエ ータの静止塵様に基づく摩擦力の影響を受けても安定な 動作でヘッド位置決め制御が可能となる。また、非線形 変機器18は、変換入力信号uiの振幅が大きいとき は、従来例と同等なゲインを設定しているため、外部衝 撃などを受けた場合には、従来例とほぼ同等な特性を持 たせることで安定性を確保している。さらに、非線形な 特性を利用して静止摩擦の影響を抑制しているため、ヘ ッドの加速度などの状態を検出して制御するような方式 での検知回路や切替回路を使わず簡易に、また切り替え 時の影響や回路の遅れ時間の影響などなく実現すること も可能である。

【0070】図3は、非線形変換器18の具体的な構成 を示すプロック図と、その入出力特性図との一例であ る、図3の(a)はプロック図、図3の(b)は入出力 特性図、図3の(c)は他の入出力特性図を示す。 【0071】図3の(a)において、レベル平岐回路8 11により変換入力信号。1の振幅レベルを検出して、 ゲイン設定総812にあるかじめ設定された複数の所定 のゲインが値より、レベル平板回路811により検出した。 緊幅レベルに応じてゲイン値を選択する。ゲイン値は、 変換入力信号も1の振幅からさいときには、振幅が大き いときに比べて大きなゲイン値となるように設定されて いる。このゲイン値に相当するゲイン値であり、可変増 福器810に送られ、このゲイン値に相当するゲインで 変換入力信号。1を増幅して、変換出力信号も0を出力 する。

【0072】図3の(b)は、この変換入力信号uiと 変換出力信号uoの関係を示した、入出力特性図の一例 である。ゲインは、入出力特性の傾きに相当することよ り、図3の(b)の例では、変換入力信号uiの振幅が 振幅レベルun以上のときに比べて、変換入力信号ui の振幅が振幅レベルun以下のときに大きなゲインで変 換入力信号uiが増幅される非線形特性としている。厳 密な言い方をすれば、非線形変換器18は、変換入力信 号uiのレベルがunと-unである振幅レベルunを 境界点として、この境界点において、変換入力信号ui の振幅が大きいときに比べて、変換入力信号uiの振幅 が小さいときに大きなゲインで変換入力信号uiが増幅 される非線形特性を持っている。シーク動作の開始時や フォロイング動作時には、相対変位信号 y 2 に応じた信 号である位相補償回路610からの信号、すなわち変換 入力信号uiは、振幅レベルun以下である。このた め、振幅レベルu n以上のときのゲインを従来例と同等 なゲインとすると、シーク動作の開始時やフォロイング 動作時には、従来例に比べて大きなゲインとなり、静止 摩擦に対して、従来例よりも大きな駆動力で粗動アクチ ュエータ51を駆動し、静止摩擦による影響を抑制でき る。しかし、シーク動作の中間時などでは、変換入力信 号uiは振幅レベルun以上となるため従来と同等なゲ インとなり、従来例とほぼ同様な動作をおこなう。

【0073】図3の(c)は、入出力特性の他の例である。ここでは、ゲインを3段階に分けている。この例でも、変換入力信号は1の振幅が大きいときに比べて、変換入力信号は1が増幅される非線形特性を有している。この特性により、図3の(b)の場合と同様に、野止降排による影響を抑制できる。また、ゲインを3段階に分けているが、段階をさらに分けることでより秘密に削することが可能できる。

【0074】図4は、非線形変換器18の他の具体的な 構成を示すブロック図と、その入出力特性図との一例で ある。図4の(a)はブロック図、図4の(b)は入出 力特性図を示す。

【0075】図4の(a)において、レベル変換回路8 21により変換入力信号uiは振幅レベルに比例した信 号に変換される。この変換された信号は、可変検索器8 20に送られ、この変換された信号で可変検索器820 の減衰量を、変換された信号が小さいとき減衰量が少な くなるように可変して、変換入力信号uiを減衰させ、 増幅器822で所定のゲインで増幅して、変換出力信号 uoを出力する。

【0076】図4の(b)は、この変換入力信号uiと 変換出力信号uoの関係を示した、入出力特性図であ る、図4の(a)の構成は、変換入力信号uiの振幅が 大きいときに比べて、変換入力信号uiの振幅が小さい ときに大きなゲインで変換入力信号u i が増幅される非 線形特性としている。シーク動作の開始時やフォロイン グ動作時には、相対変位信号y2に応じた信号である位 相補償回路610からの信号、すなわち変換入力信号 u iは小さい。このため、振幅が大きいときのゲインを従 来例とほぼ同等なゲインとすると、シーク動作の開始時 やフォロイング動作時には、従来例に比べて大きなゲイ ンとなり、静止摩擦に対して、従来例よりも大きな駆動 力で粗動アクチュエータを駆動し、静止摩擦による影響 を抑制できる。しかし、シーク動作の中間時などでは、 変換入力信号uiは振幅が大きくなるため従来例と同等 なゲインとなり、従来例とほぼ同様な動作をおこなう。 また、ゲインは、変換入力信号 u i の振幅が減少するに 従い、ゲインは連続に増加している。このため、図3の 構成や切替動作が必要な方式に比べて、ゲイン切り替え による急激な状態変化などなく、位置決め動作の全期間 中、滑らかな制御をおこなうことができる。

【0077】また、非線形変換器18は、図3から図4までで説明した以外にも実現可能である。例えば、半導体の非線形特性を利用した構成なども可能である。

【0078】以上説明したように本実施の形態では、制 博館16が、ヘッドを目標位置に位置決めするための目 標位置とヘッドの現在位置側の距離である位置線外に基づいて、機動アクチュエータの変位を制制に、機動アク チュエータの変色に対応した電台相突位値をして検 出し、相対変位盤の絶対値がからいとちには、相対空位 値の配付にが重要が実施で乗り、非縁形変境し、上が表 基づいて、粗動アクチュエータによるヘッドの移動を制 静するヘッド位置決め制制機能を有しており、これ り、粗動アクチュエータの計上学線に基づく摩擦力の影響を要けても安定を動作でヘッド位置決め制制物である。 響を要けても安定を動作でヘッド位置決め制物が可能と なる。

【0079】(第2の実施の形態)図5は、本発明の第 2の実施の形態を示すへ、中位置がみ装置の二重アクチ エエータを制御するサーボ制制系の構成を示すプロック 図である。ディスク装置の機構的な情域については、第 1の実施の形態と同様のだめ、ここでは、ディスク装置 の機構的な説明よ音略する。また、第1の実施の形態と 同一の構成要素については、図2と同一の符号を付して いる。図5において、制御部26の租動制削部261の 内部構成のみが図2と異なっているが、粗動アクチュエ ータ51および微動アクチュエータ52の位置決め制御 をおこなう動作については同一である。また、動作原理 としても第1の実施の形態と同じである。

【0080】以下、第1の実施の形態と異なる部分、お よび本第2の実施の形態でも第1の実施の形態と同様に 静止摩擦による影響を抑制できる動作について説明す る。本実施の形態では、第1の実施の形態と同様に静止 摩擦による影響を抑制するため粗動制御部261に非線 形変換器28を設けている。非線形変換器28は、相対 変位値を示す相対変位信号 y 2を変換入力信号 u i と し、変換入力信号 u i の振幅に依存したゲインで、変換 入力信号uiを増幅し、変換出力信号uoとする非線形 特性を有している。さらに、この非線形特性は、相対変 位信号 v 2 である変換入力信号 u i の振幅が小さいとき には、振幅が大きいときに比べて大きなゲインで変換入 力信号uiを増幅して、変換出力信号uoに変換する特 性を有していることを特徴としている。変換出力信号u ○は、位相補償回路612により所定の周波数特性およ び位相特性に位相補償され、増幅器613により所定の ゲインで増幅されて、粗動制御部261からの粗動制御

【0081】本実権の形態は、第1の実施の影態と比べ、位相補情回路612の前に非線形変換器28を設けている。すなわち、図2と比較して、位相補何回路と非総形変換器200年位第20次位量インに応じて、変位量インが大きい場合には租動制御信号の1は従来例より大きくな点で、本実施の形態と第10実施の形態とは同一である。よって、本実施の形態とは訂りた実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、第1の実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、第1の実施の形態とは記し、第1の実施の形態とは記し、第1の実施の形態とは記し、第1の実施の形態とは記し、第1の実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、第1の実施の形態とは記し、第1の実施の形態とは記し、本実施の形態とは記し、第1の実施の形態とは記し、第1の実施の形態とは記し、またいた。

信号 u 1 として粗動アクチュエータ5 1 を制御する。

【0082】これより、本実施の形態では、シーク動作の開始時やフォロイング動作時には、静止摩擦に対して、従来例よりも大きな駆動りで租動アクチェエータラ1を駆動し、静止摩擦による影響を抑制する。しかし、シーク動作の中間時などでは、従来例と1ほば同様な動作をおこなう。また、非線形と特性を利用して静止摩擦による影響を知過しているため、地館の特生加関している影響を知過している大路の

路を使わずに簡易に実現することも可能である。

同一の動作をおこない、同様の効果を有している。

【0083】さらに、微動アクチュエータ52は、微動 アクチュエータ52自体が非線形特性を持っているた め、逆非線形特性を持つ国際で変位量と検覚信号が比例 するように補正することがある。このような場合、非線 形変換器28で、この逆非線形特性も合わせ持つような ことで、国際素子を減らずことが可能である。

【0084】以上説明したように本実施の形態では、制御部26が、ヘッドを目標位置に位置決めするための目標位置とヘッドの現在位置間の距離である位置誤差に基

がいて、微動アクチュエータの変位を解明し、微動アク チュエータの変位量に対応した値を相対変位値として検 出し、相対変位値の絶対値が小さいときには、相対変位 値の絶対値が大きいときに比べて大きをゲインで相対変 位値を非線形変換し、非線形変換した結果に基づいて、 租動アクチュエータによる〜ッドの移動を削削するへ。 ド位産か制御機能を有しており、これにより、租動ア クチュエータの静止摩擦に基づく摩擦力の影響を受けて も変定効性でへッド位度決め削削が可能となる。

【0085】(第3の実施の形態)図らは、本発明の第 3の実施の形態であるヘッド位置決め設置の構成を示す 構成図である、ディスク装置の機構的交構成について は、第1の実施の形態と同様のため、ここでは、ディス 夕装置の機構的交送別は省略する。また、第1の実施の 形態と同一の構皮要素については、図1と同一の符号を 付している。本実施の形態では、制御部がデジタル信号 処理によりおこなわれているところが、図1で説明した 第1の実施の形態を異かっていると

【0085] 図らにおいて、本実徳の形態での二重アク チュエータは、デジタル制質回路で構成された制御部3 の租動制御データu1および戦動制御データu2をD A変換器65およびDA変換器66でデジタルデータか 6アナログ信号に交換し、さらに駆動回路63および駆動動路64で変換した駆動信号に基づいて駆動され位置 決めする。制御部36は、微動アクチュエータ52の変 億分とに対応した信号をAD変換器67でアナログ信 ラからデジタルデータに変換した相対変位量でデオ相対 変位データッ2、ヘッド12から読み出したサーボ信号 からの過度データッとおよび所要の位置があ動作をさせ からの値でデータッとおよび所要の位置が助動作をさせ からの値でデータッとはよび戦力が上が駆動信号で用動アクチュエータ51および微動アクチュエータ5 2のサーボ制御をおこなう。

【0087】制御部36において、現在位置を示すへッ ド位置データッと目標位置データrは、減算回路で実現 された減算器395で減算され、減算による差分が、位 置誤差を示す位置誤差データe2として出力される。微 動制御部362は、位置誤差データe2を入力し、做動 アクチュエータ52を制御するため、位相補償回路62 2で所定の位相および周波数特性と、乗算器623で所 定の増幅率であるゲインとが設定されている。位相補償 回路622は、加減算器、遅延素子、および乗算回路で 構成されたデジタルフィルタで実現できる。また、乗算 器623は乗算回路として、加算器とピットシフト回路 を組みあわせたもの、あるいは乗算結果を記憶させたメ モリによる変換テーブルを用いても実現できる。なお、 位相補償回路622から乗算器623へ従属接続で説明 しているが、逆でも、また乗算機能を位相補償回路6.2 2に含めてもよく、微動アクチュエータ52を駆動する ための所定の位相および周波数特性とゲインを設定でき

ればどのような構成でもよい。粗動制御部361は、相 対変位データッ2を入力し、粗動アクチュエータ51を 制御するため、位相補償回路612で所定の位相および 周波数特性と、非線形変換テーブル38で所定のゲイン とが設定されている。本実施の形態では、非線形変換テ ーブル38が、非線形特性を持った非線形変換器として 機能している。非線形変換テーブル38は、変換入力デ ータuiに対し、変換入力データuiの絶対値に応じた 乗数で乗算した結果を記憶させたメモリで実現してい る、また、非線形変換テーブル38は、相対変位データ y 2に応じたデータである位相補償回路612からのデ ータを変換入力データuiとし、変換入力データuiの 絶対値が小さいときには、絶対値が大きいときに比べて 大きな乗数で変換入力データuiに対して乗算された結 果を有したデータが格納されており、このデータを変換 出力データuoとしている。この乗数は、本サーボ制御 系の粗動アクチュエータへのゲインに相当する。

【0088】このような構成により、目標トラックに向 けてトラック間の移動動作をおこなうシーク動作モード と、目標トラックの中心にヘッドを追従させるフォロイ ング動作モードの二つの動作モードに対して粗動アクチ ュエータ51と微動アクチュエータ52の協働によって ヘッド12の位置決めをするヘッド位置決め制御がおこ なわれる。本実施の形態では、サーボ制御系をデジタル 処理しているため、第1の実施の形態と比べ構成は異な るが、動作としては同一の動作をおこなう。すなわち、 動作原理としては、図2のサーボ制御系モデルで説明し たのと同じであり、同一の効果が得られる。さらに、非 線形変換テーブル38は、メモリに所望のデータを格納 すればよいので、アナログ手段に比較して、所望の特性 を、より正確、柔軟、かつ容易に得ることができる。こ のため、第1の実施の形態や第2の実施の形態に比べ て、より安定な位置決め動作が可能である。

【0083】図7は、非線形変換テーブル38の具体的な構成を示すプロック図と、その入出力特性図をの例である。図7の(a)はプロック図、図7の(b)は入出力特性図を示す。図7の(a)において、記憶素子であるメモリ381には、変換入力データu1のデータ値に一致するアドレスに、変換入力データu1がする所望の出力値がデータとして格納されており、変換入力データu1が入力されると所望の変換出力データuのが出力される。

【0090】図7の(b)は、この変換入力信号uiと 変換出力信号uoの関係を示した、入出力特性図の一例 である。図7の(a)の構成では、変換入力データuiの絶対値が小さいときには、変換入力データuiの絶対 値が大きいときた比べて大きな異なで変換入力データuiが乗り uiが乗功ささた比べて大きな異なで変換入力データuiの に、図7の(b)に対け低は、変換人力データuiの 地対値が加りに一つ変換力データuiの 地対値が加りに一つ変換力データuiの 来例と同等な一定ゲインに相当するよう設定し、変換入 カデータu i の絶対値がu m以下の変換入力データu i に対しては、変換入力データuiの絶対値の減少に伴い ゲインは徐々に増加していく特性に相当するよう設定し ている。非線形変換テーブル38をこのような入出力特 性としているので、変換入力データuiの絶対値が大き いときのゲインは従来例とほぼ同等なゲインのため、シ ーク動作の中間時などでは、相対変位データy2に応じ たデータである位相補償回路612からのデータ、すな わち変換入力データuiの絶対値が大きく、従来例と同 様な動作をおこなう。しかし、シーク動作の開始時やフ *ロイング動作時には、変換入力データuiの絶対値は 小さいため大きなゲインとなり、静止摩擦に対して、従 来例よりも大きな駆動力で粗動アクチュエータ51を駆 動し、静止摩擦による影響を抑制できる。また、図7の (b) のような特性カーブは、絶対値um以下におい て、変換入力データu i の絶対値がum付近では、ゲイ ンは従来例よりやや大きく、変換入力データuiの絶対 値が減少するに従い、ゲインは大きく増加している。ゲ インが連続的に変化するようにしているため、切替動作 が必要な方式に比べて、位置決め動作の全期間中、滑ら かな制御をおこなうことができる。

【0091】図8は、図6で説明した本実施の形態の、 他の構成を示した構成図である。図8で、制御部46の 細動制御部461において、非線形変換テーブル48と 位相補償回路614を逆にしたところが、図6と異なっ ている。 すなわち、 非線形変換テーブル48で先に非線 形変換処理をおこない、その後位相補償回路614で位 相補償の演算処理をおこなっている。しかし、第2の実 施の形態で説明したように、本実施の形態でも、図8で の効果としては、図6と同様の効果を得ることができ る。さらに、微動アクチュエータ52は、微動アクチュ エータ52自体が非線形特性を持っているため、逆非線 形特性を持つ非線形テーブルで変位量と検出信号からの 検出データが比例するように補正することがある。この ような場合、非線形変換テーブル48で、この逆非線形 特性も合わせ持つようなことで、回路素子を減らすこと が可能である。

【0092】以上説明したように本実施の形態では、制 柳部36が、ヘッドを目標位置に位置がかするための日 種位置とヘッド次目を開催である位置が悪である位置法を づいて、微動アクチュエータの変位を制即し、微動アク チュエータの変位量に対応した値を相対変位値として検 出し、相対変位の絶対値がいたいきなは、相対変位 値の絶対値が大きいときに比べて大きなゲインで相対空 位値に応じた値上非線形変換し、非線形変換した結果に 基づいて、租助アクチュエータによるヘッドの影を制 静するヘッド位置決め制御機能を有している。また、制 柳部46が、ヘッドを発信機に置に位置状かするための目 極何音とヘッドの理存位層に加るできるも位置状数のの目 極何音とヘッドの理存位層に加るできるも位置状态 づいて、微動アクチュエータの変位を制御し、微動アク チュエータの変位量に対応した値を相対変位値として検 出し、相対変位値の絶対値が小さいときには、相対変位 値の絶対値が大きいときに比べて大きなゲインで相対変 位値を非線形変換し、非線形変換した結果に基づいて、 粗動アクチュエータによるヘッドの移動を制御するヘッ ド位置決め制御機能を有している。これにより、粗動ア クチュエータの静止摩擦に基づく摩擦力の影響を受けて も安定な動作でヘッド位置決め制御が可能となる。 【0093】(第4の実施の形態)図9は、本発明の第 4の実施の形態であるヘッド位置決め装置の構成を示す 構成図である。ディスク装置の機構的な構成について は、第1の実施の形態と同様のため、ここでは、ディス ク装置の機構的な説明は省略する。また、第3の実施の 形態と同一の構成要素については、図6と同一の符号を 付している。本実施の形態では、制御部がデジタル信号 処理によりおこなわれているところが、図1で説明した 第1の実施の形態と異なっており、デジタル信号処理が マイクロプロセッサによりおこなわれるところが、図6 や図8で説明した第3の実施の形態と異なっている。 【0094】図9において、本実施の形態での二重アク チュエータは、マイクロプロセッサ561によるデジタ ル演算によってサーボ制御する制御部56の粗動制御デ ータu 1および微動制御データu 2を、共通バス564 を介してDA変換器65およびDA変換器66に出力 し、DA変換器65およびDA変換器66でアナログ信 号に変換し、さらに、二重アクチュエータは、駆動回路 63および駆動回路64で変換した駆動信号に応じて駆 動され位置決めする。制御部56は、微動アクチュエー タ52の変位量Y2に対応した信号をAD変換器67で デジタルデータに変換した相対変位データy2、ヘッド 12から読み出したサーボ信号からのヘッド位置データ y、および所要の位置決め動作をさせるため指示された 目標位置データrなど、共通バス564を介して入力 し、これらのデータより制御データを生成し、導出され た制御データに基づいた駆動信号で粗動アクチュエータ 51および微動アクチュエータ52のサーボ制御をおこ なう。また、サーボ制御をおこなうための制御プログラ ム563は ヘッド位置決め制御方法を実行させるため のヘッド位置決め制御プログラムとして、機械読み取り 可能な記録媒体としてのメモリ562に格納されてお り、マイクロプロセッサ561で順次読み取ってサーボ 制御を実行する。また、本発明の特徴とする非線形変換 テーブル58も、メモリ562に格納されている。本実 施の形態では、非線形変換テーブル58が、所望の非線 形変換をおこなうよう機能している。非線形変換テーブ ル58は、メモリ562以外のメモリに格納してもよ

【0095】図10は、ヘッド位置決め制御プログラムを、サーボ制御として機能させるため、制御プログラム

563の手順を各ステップで示したフローチャートの一 例である。ステップ200で、制御プログラム563が 呼び出される。まず、ステップ201において、サーボ 信号より現在位置を示すヘッド位置データyが読み込ま れる。ステップ202では、ヘッド位置データッと目標 位置データァとが、減算処理され、減算結果が、位置誤 差を示す位置誤差データ e 2として一時記憶される。ス テップ203では、位置誤差データe2を読み出し、位 置誤差データe 2を基に所定の位相および周波数特性と 所定の増幅率であるゲインで位相補償の演算処理をおこ ない、微動制御データu2として一時記憶する。ステッ プ204では、微動制御データu2をDA変換器66に 出力する。DA変換器66からは、微動制御データu2 に基づいた信号として微動駆動信号が、駆動回路64を 介して、微動アクチュエータ52に出力される。以上、 ステップ201からステップ204では、微動アクチュ エータ52を制御するため、微動制御手段としての機能 を実行する。

【0096】ステップ205では、微動アクチュエータ 52の変位量Y2に対応した相対変位値を示す相対変位 データy 2がAD変換器67より読み込まれる。ステッ プ206では、読み込んだ相対変位データy2より、粗 動アクチュエータ51を制御するため、相対変位データ v 2を基に所定の位相および周波数特性で位相補償の演 **隻処理をおこない、粗動制御用データu3として一時記** 憶し、変換入力データuiとして用いる。 ステップ20 7では、粗動制御用データu3として一時記憶した変換 入力データuiを、変換入力データuiの絶対値に応じ た乗数で乗算した結果を記憶させたメモリ562の非線 形変機テーブル58に入力しその結果を、変換出力デー タuoとして読み出す。ここで、非線形変換テーブルラ 8は、相対変位データッ2に応じたデータである粗動制 御用データu3、すなわち変換入力データuiの絶対値 が小さいときには、絶対値が大きいときに比べて大きな 乗数で変換入力データuiに対して乗算されたデータが 格納されており、このデータを変換出力データuoとし ている、この乗数はサーボ制御系の粗動アクチュエータ へのゲインに相当する。また、ステップ207では、非 線形変換手段としての機能を実行する。ステップ208 では、変換出力データuoを粗動制御データu1として DA変換器65に出力する。DA変換器65からは、粗 動制御データu1に基づいた信号として粗動駆動信号 が、駆動回路63を介して、粗動アクチュエータ51に 出力される。以上、ステップ205、ステップ206、 およびステップ208で、粗動アクチュエータ51を制 御するため、粗動駆動手段としての機能を実行する。 【0097】図11は、サーボ制御として機能させるた めの制御プログラム563の、他の手順を各ステップで 示したフローチャートの一例である。図10でのステッ プ206とステップ207を逆にしたところが異なって いる。すなわち、図11において、ステップ216で先 に非縁形変換処理をおこない、その後ステップ217で 位相補償の演算処理をおこなっている。しかし、第2の 実施の形態で説明したように、図10と図11での効果 としては同様の効果を得ることができる。

【0098】図10または図11のフローチャートにて、ステップ209で、メインのプログラムに戻る。メインのプログラムはディスタ装置全体を制制しているプログラムである。サーボ制御に関しては、シーク制御やフォロインが制御などをメインのプログラムで設践している。ステップ209でメインのプログラムに戻ると、メインのプログラムは、目標位置Rまで到達したかどうか判定する。目標位置Rまで到達しない場合など、図10または図11に示した処理を繰り返すことで、適宜シーク制御やフォロイング制御をおこなう。

【0099】このような構成により、目標トラックに向 けてトラック間の移動動作をおこなうシーク動作モード と、 目標トラックの中心にヘッドを追従させるフォロイ ング動作モードとの二つの動作モードに対して、粗動ア クチュエータ51と微動アクチュエータ52との協働に よってヘッド12の位置決めをするヘッド位置決め制御 がおこなわれる。本実施の形態では、サーボ制御系をマ イクロプロセッサ561でデジタル処理しているため、 第1の実施の形態から第3の実施の形態までと比べて構 成は異なるが、動作としては同一の動作をおこなう。す なわち、動作原理としては、図2または図5のサーボ制 御系モデルで説明したのと同じであり、同一の効果が得 られる。また、非線形変換テーブル58としては、図7 で説明した非線形変換テーブル38と同一な構成を用い ることができ、また、メモリに所望のデータを格納すれ ばよいので、所望の特性を、より正確、柔軟、かつ容易 に得ることができる。

【0100】なお、図10のステップ207、または図 11のステップ216において、非縁形変換テーブル5 8を用いて非線形変換をおこなう例で説明したが、演算 処理により同様な特性を有する非線形変換をおこなって もよい。

[0101]また、機動アクチュエーク52は、機動アクチュエーク52自体が排除形特性を持っ口路で変位量と検性信号が比例するように補正することがある。このような場合、非線形突接デール58で、この速声線形材性も合わせ持つような特性とすることで、記憶条子、またはその記憶領域を減らすことが可能である。さらに、ヒステリンン補正や、温度補正特性とも容易に組み合わせることができる。

【0102】また、ヘッド位置決め刺削プログラムとしての制御プログラム563は、機械洗み取り可能な記録 媒体としてのメモリ562に格納されているとして説明 した。詳細には、制衡プログラム563は、あらかじめ 説み取り専用のROMに記録しておいてもよく、また半 薄体メモリ以外の記憶媒体にあらかじめ記録しておき、 水へッド位置が必要置を使用するとき、書き込み読み出 し可能なRAMに書き込んで使用してもよい。また、マ イクロプロセッサとメモリが一体となっており、このメ そりに朝勢プログラム563が格納してあってもよい。 また、制脚プログラム563を記録した記憶媒体は、 御プログラム563以外のプログラムが他の領域に記録 されていてもよい、このような変更をおこなっても、本 帯明の効果には夢見ない。

【0103】以上説明したように本実施の形態では、制 郷部56において、ヘッドを目標位置に位置決めするための目標位置とヘッドの現在位置の記能さる位置議 差に基づいて、後動アクチェエータの変位を制御し、戦 動アクチュエータの変位量に対応した値を相対突位値と 人対変位値の絶対値が大きいときに比べて大きなゲインで 相対変位値、主たは相対変位信に応じた値を非線形変換 し、非線形変換した結果に基づいて、租動アクチュエータによるヘッドの移動を削するヘッド位置決め制御である。 をそ、ヘッド位置決め制御でレプラムが有したるで、 をを、ヘッド位置決め制御で、 れたし、田動デクチュエータの静止弊線に基づく摩擦 力の影響を受けても安定な動作でヘッド位置決め制御 可能となる。

【0104】(第5の実施の形態)図12は、本発明の 第5の実施の形態である磁気ディスク装置の構成を示す 構成図である。図12において、スピンドル17により 回転するディスク状の記録媒体の1つである磁気ディス ク11(以下ディスクと呼ぶ)に情報の記録再生をおこ なう磁気ヘッド12(以下ヘッドと呼ぶ)は、ヘッドス ライダ13の先端に一体的に形成されている。 ヘッドス ライダ13は、微動アクチュエータ52の先端に搭載さ れ、さらに微動アクチュエータ52はヘッド支持機構1 4の先端部に連結されている。ヘッド支持機構14は、 磁気ディスク装置本体の回転軸140を中心として粗動 アクチュエータ51により駆動され、微動アクチュエー タ52と恊働してヘッド12の位置決めをおこなう。 粗 動アクチュエータ51、微動アクチュエータ52、およ びヘッド支持機構14を併せて位置決め機構15を構成 する。このように、本実施の形態の位置決め機構15 は 細動アクチュエータ51と微動アクチュエータ52 との二重アクチュエータの構成である。粗動アクチュエ ータ51は、ボイスコイルモータなどによりヘッド支持 機構14を回転させることで、先端のヘッド12を動か し、主としてシーク動作や複数のトラックジャンプなど の大移動のために使用される。一方、微動アクチュエー タ52は、ピエゾ素子の変位などにより可動範囲は狭い が広帯域な位置制御をすることで、先端のヘッド12を 動かし、主としてトラック追従や1トラックのジャンプ など高速で微小な位置決めに使用される。

[0105] 位置波が機構15は、制御回路で構成され た制帥部6から制帥信号に応じて駆動され位置決め、 ・制御部6は、機動アクチュエータ52の変位量に対 応した相対変位信号ッ2、ヘッド12から読み出したサ ーボ情報に含まれるヘッド位置信号ッおよび所要の位置 大沙動情をさせるため指示された目標位置情報をどによ り制削信号または制御データを生成する。制即信号また は制御データは、駆動回路で駆動信号はおよび42に 変換して、報助一路で駆動信号は対象がクチュエータを駆動して、両アクチュエータのサーボ制御をおこな

【0165】制算部61は、未発明の第1の実施の形態から第4の実施の形態までで説明した、図1の制制部66、図5の制博部26、図6の制博部36、図8の制博部46、または図9の制博部56を用いることができる。これにより、租動アクチュエータの静止卓接に基づく摩擦力の影響を受けても安定な動作でヘッド位置決め創船が可能な研究ディスク姿置が実現できる。

【0107】なお、第10実施の形態から第5の実施の 形態までにおいて、観動制御館の入力信号または入力デ - クタとして、微動アクチュエータの変位量を検出した検 出信号に基づく信号またはデータとして説明したが、微 動アクチュエータをモデル化した推定器により生成され た信号またはデータでもよく、同一の効果を得ることが できる。

【0108】また、第1の実施の形態から第5の実施の 形態までにおいて、磁気ディスク装置を例にとって説明 したが、本界明はそれに限定されるものでなく、例えば 光ヘッドをヘッドスライダに指載する形態の光ディスク 装置などにも適用することができる。

[0109]

【発明の効果】以上説明したように、本発明は、従来の * 重アクチュエータのサーボ制御系に上述した非線形変 換をおこなう非線形変換器、非線形変形テーブル、また は非線変換手段としての機能を付加している。これによ り、粗動アクチュエータに静止摩擦が生じるシーク動作 の開始時やフォロイング動作時、微動アクチュエータの 変位量に対応した相対変位信号、または相対変位データ の相対変位値が微小であることを利用し、非線形変換を おこなう非線形変換器、非線形変形テーブル、または非 線変換手段は、相対変位値の絶対値が小さいときには、 相対変位値の絶対値が大きいときに比べてゲインが大き くなるよう設定しているので、相対変位値が微小である ような、静止摩擦が生じる場合に、粗動アクチュエータ をサーボ制御するゲインが大きくなる。よって、静止摩 擦が生じる場合に、従来に比べて、より大きな駆動力を 粗動アクチュエータに加えることが可能となる。その結 果、粗動アクチュエータの静止摩擦に基づく摩擦力の影 響を受けても安定な動作でヘッド位置決め制御が可能と なる。したがって、本発明のヘッド位置決め装置を磁気 ディスク装置などの記憶装置に適用すれば、粗動アクチ ュエータの静止摩擦に基づく摩擦力の影響を受けても安 定な動作でヘッド位置決め剝御ができるというすぐれた 効果を有するヘッド位置決め装置を提供することができ ぇ

【0110】また、本発明は、従来の二重アクチュエー タのサーボ制御方法に、上述した非線形変換をおこなう ステップを付加している。これにより、粗動アクチュエ ータに静止座塔が生じるシーク動作の開始時やフォロイ ング動作時、微動アクチュエータからの相対変位データ が微小であることを利用し、非線形変換をおこなうステ ップは、相対変位データに対応した変換入力データの絶 対値が小さいときは、変換入力データの絶対値が大きい ときに比べてゲインが大きくなるよう設定しているの で、相対変位データが微小であるような、静止摩擦が生 じる場合に、粗動アクチュエータをサーボ制御するゲイ ンが大きくなる。よって、静止摩擦が生じる場合に、従 来に比べて、より大きな駆動力を粗動アクチュエータに 加えることが可能となる。その結果、粗動アクチュエー タの静止摩擦に基づく摩擦力の影響を受けても安定な動 作でヘッド位置決め制御が可能となる。したがって、本 発明のヘッド位置決め制御方法を磁気ディスク装置など の記憶装置に適用すれば 粗動アクチュエータの静止摩 構に基づく摩擦力の影響を受けても安定な動作でヘッド 位置決め制御ができるというすぐれた効果を有するヘッ ド位置決め制御方法を提供することができる。

【0111】また、本発明は、従来の二重アクチュエー タのサーボ制御プログラムに、上述した非線形変換をお こなうステップを付加することや、非線形変換手段とし て機能するプログラムを付加している。これにより、粗 動アクチュエータに静止摩擦が生じるシーク動作の開始 時やフォロイング動作時、微動アクチュエータの変位量 に対応した相対変位データが微小であることを利用し、 非線形変機をおこなうステップや、非線形変換手段とし て機能するプログラムでの非線形特性は、相対変位デー タに対応した変換入力データの絶対値が小さいときに は、変換入力データの絶対値が大きいときに比べてゲイ ンが大きくなるよう設定しているので、相対変位データ が微小であるような、静止摩擦が生じる場合に、粗動ア クチュエータをサーボ制御するゲインが大きくなる。よ って、静止摩擦が生じる場合に、従来に比べて、より大 きな駆動力を粗動アクチュエータに加えることが可能と なる。その結果、粗動アクチュエータの静止摩擦に基づ く摩擦力の影響を受けても安定な動作でヘッド位置決め 制御が可能となる。したがって、本発明のヘッド位置決 め制御方法を磁気ディスク装置などの記憶装置に適用す れば 粗動アクチュエータの静止魔塲に基づく摩擦力の 影響を受けても安定な動作でヘッド位置決め制御ができ るというすぐれた効果を有するヘッド位置決め制御プロ グラムを提供することができる。

【0112】また、本発明は、従来の二重アクチュエー タのサーボ制御プログラムに、上述した非線形変換をお こなうステップを付加することや、非線形変換手段とし て機能するプログラムを付加したヘッド位置決め制御プ ログラムを有する機械読み取り可能な記録媒体である。 本記録媒体より本ヘッド位置決め制御プログラムを読み 取り、本ヘッド位置決め制御プログラムを実行すること により、粗動アクチュエータに静止摩擦が生じるシーク 動作の開始時やフォロイング動作時、微動アクチュエー タの変位量に対応した相対変位データが微小であること を利用し、非線形変換をおこなうステップや、非線形変 換手段として機能するプログラムでの非線形特性は、相 対変位データに対応した変換入力データの絶対値が小さ いときには、変換入力データの絶対値が大きいときに比 べてゲインが大きくなるよう設定しているので、相対変 位データが微小であるような、静止摩擦が生じる場合 に 粗動アクチュエータをサーボ制御するゲインが大き くなる。よって、静止摩擦が生じる場合に、従来に比べ て、より大きな駆動力を粗動アクチュエータに加えるこ とが可能となる。その結果、粗動アクチュエータの静止 摩擦に基づく摩擦力の影響を受けても安定な動作でヘッ ド位置決め制御が可能となる。したがって、本発明のへ ッド位置決め制御プログラムを記録した記録媒体を、磁 気ディスク装置などの記憶装置に適用すれば、粗動アク チュエータの静止摩擦に基づく摩擦力の影響を受けても 安定な動作でヘッド位置決め制御ができるというすぐれ

た効果を有するヘッド位置決め装置を提供することがで 【0113】また、本発明は、上述したヘッド位置決め 装置、ヘッド位置決め制御方法、ヘッド位置決め制御プ ログラム、またはヘッド位置決め制御プログラムを記録 した記録媒体をヘッド位置決め制御に用いることによ

り、粗動アクチュエータの静止摩擦に基づく摩擦力の影 握を受けても安定な動作でヘッド位置決め制御ができる というすぐれた効果を有するディスク装置を提供するこ とができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の第1の実施の形態のヘッド位置決め装 置の構成を示す構成図

【図2】本発明の第1の実施の形態のサーボ制御系の構 成を示すプロック図

【図3】(a)本発明の第1の実施の形態の非線形変換 器の一具体例の構成を示すブロック図

(b) 同入出力特性図

(c) 同他の入出力特性図

【図4】(a)本発明の第1の実施の形態の非線形変換 器の他の具体例の構成を示すプロック図

(b) 同入出力特性図

【図5】本発明の第2の実施の形態のサーボ制御系の構 成を示すブロック図

【図6】本発明の第3の実施の形態のヘッド位置決め装 置の構成を示す構成図

【図7】(a)本発明の第3の実施の形態の非線形変換 テーブルの一具体例の構成を示すブロック図

(b) 周天出力特件図

【図8】本発明の第3の実施の形態のヘッド位置決め装 置の他の構成を示す構成図

【図9】本発明の第4の実施の形態のヘッド位置決め装 置の構成を示す構成図

【図10】本発明の第4の実施の形態のヘッド位置決め 制御プログラムの手順を示すフローチャート

【図11】本発明の第4の実施の形態のヘッド位置決め 制御プログラムの他の手順を示すフローチャート

【図12】本発明の第5の実施の形態の磁気ディスク装 置の構成を示す構成図

【図13】従来のヘッド位置決め装置の構成を示す構成

【符号の説明】

6, 16, 26, 36, 46, 56, 96 制御部

11 磁気ディスク 12 磁気ヘッド

13 ヘッドスライダ

14 ヘッド支持機構

15 位置決め機構

17 スピンドル 18.28 非線形変換器

38, 48, 58 非線形変換テーブル

51 和動アクチュエータ

52 微動アクチュエータ

63,64 駆動回路

65.66 DA変換器

67 AD変換器

91, 161, 261, 361, 461 粗動制御部

92, 162, 362 微動制御部

94 加算器

95,395 減算器

140 回転軸

381 メモリ

561 マイクロプロセッサ

562 メモリ

563 制御プログラム 564 共通バス

610, 612, 614, 620, 622, 910, 9

20 位相補償回路

613,621,822,911,921 増福器

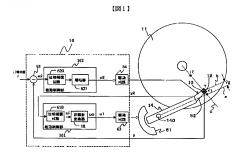
623 乗算器 810 可変増福器

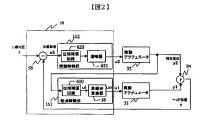
811 レベル判定回路

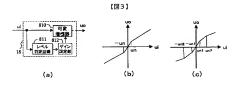
812 ゲイン設定部

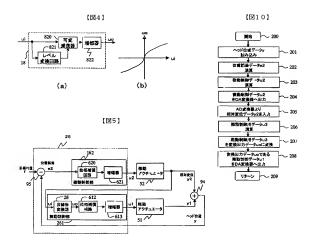
820 可变減衰器

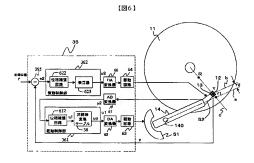
821 レベル変換回路

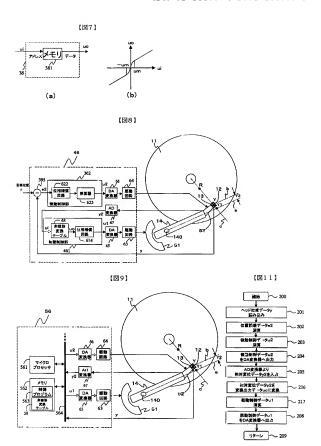




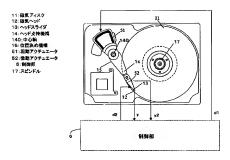




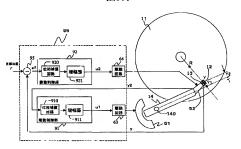




【図12】



【図13】



フロントページの続き

G 1 1 B 21/21

(51) Int. CI.7

識別記号

FI G11B 21/21 (参考)

C

Fターム(参考) 50042 LA01 MA15

5D059 AA01 BA01 CA08 CA30 DA19

EA08

5D096 NN03 NN07 RR01 RR09

5H3O3 AA22 BBO2 BB18 CCO3 CCO7

DD01 DD14 EE03 FF07 FF08

KK24 LL01 LL02